

(19)



Eur pälsches Pat ntamt  
Eur p an Patent Offic  
Office européen des brevets



(11)

EP 1 122 055 A1

(12)

## DEMANDE DE BREVET EUROPEEN

(43) Date de publication:  
08.08.2001 Bulletin 2001/32

(51) Int Cl.7: B29D 30/10, B29D 30/16

(21) Numéro de dépôt: 01101612.8

(22) Date de dépôt: 25.01.2001

(84) Etats contractants désignés:  
AT BE CH CY DE DK ES FI FR GB GR IE IT LI LU  
MC NL PT SE TR  
Etats d'extension désignés:  
AL LT LV MK RO SI

(72) Inventeur: Mayet, Jean-Claude  
63000 Clermont-Ferrand (FR)

(74) Mandataire: Bauvir, Jacques  
Michelin & Cie,  
Service SGD/LG/PI-LAD  
63040 Clermont-Ferrand Cedex 09 (FR)

(30) Priorité: 01.02.2000 FR 0001395

(71) Demandeur: SEDEPRO  
F-75015 Paris (FR)

(54) Appareil à combinaison de mouvements, pour la fabrication d'un renfort de pneumatique à partir d'un seul fil

(57) Appareil de fabrication d'un renforcement pour pneumatique à partir d'un fil 4, coopérant avec une forme 1 sensiblement toroïdale sur laquelle on dépose des arceaux dudit fil selon une trajectoire souhaitée pour ledit fil à la surface de ladite forme, ledit appareil comprenant des organes de pose agencés sur support 30<sup>4a</sup>, les organes de pose comprenant un organe de guidage 6<sup>4a</sup> dans lequel le fil peut coulisser librement, un mécanisme d'animation dudit organe de guidage selon un

mouvement cyclique, en va-et-vient, pour amener en oscillations successives ledit organe de guidage au voisinage de chacune des extrémités souhaitées pour le fil dans ladite trajectoire. L'appareil comporte un premier moteur 35<sup>4a</sup> conférant les mouvements voulus au mécanisme d'animation et un second moteur 36<sup>4a</sup> pour conférer au support des organes de pose un mouvement cyclique synchronisé avec le mécanisme d'animation, permettant d'infléchir la trajectoire de pose du fil 4 sur la forme 1.

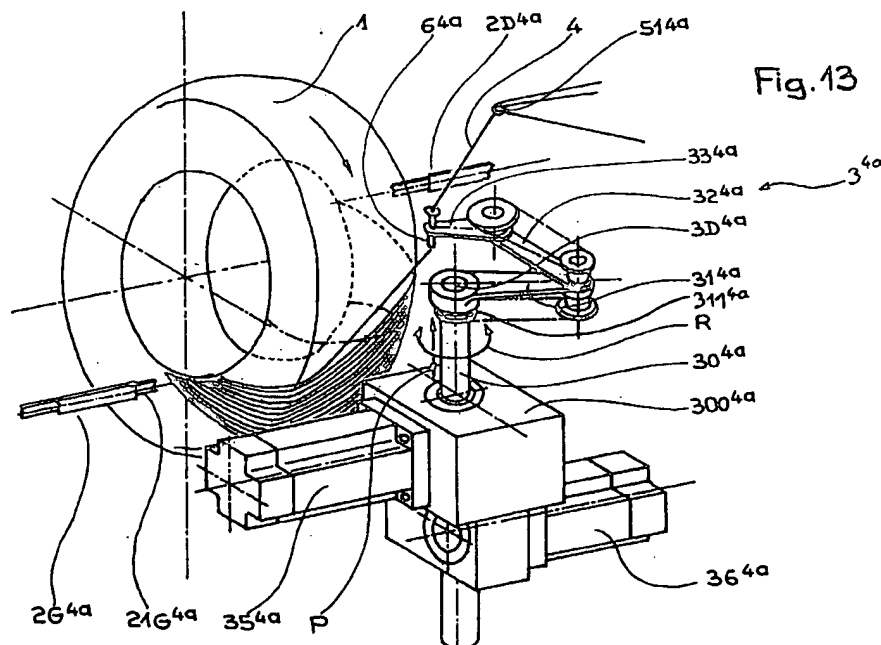


Fig. 13

## D scription

[0001] La présente invention concerne la fabrication des pneumatiques. Plus précisément, elle s rapporte à la mise n place de fils pour constituer un renforc - ment du pneumatique. Plus particulièrement, elle propose des moyens aptes à fabriquer un tel renforcement sur une forme proche ou identique de la forme de la cavité interne du pneumatique, c'est à dire une forme sensiblement toroïdale.

[0002] Dans ce domaine technique, on connaît déjà des procédés et appareils qui permettent d'intégrer la fabrication des renforcements de pneumatique à l'assemblage du pneumatique lui-même. Cela signifie que, plutôt que de recourir à des produits semi-finis, comme des nappes de renforcement, on réalise un ou des renforcements in situ, au moment où l'on fabrique le pneumatique, et à partir d'une seule bobine de fil. Parmi ces procédés et appareils, la solution décrite dans la demande de brevet EP 0 580 055 est tout particulièrement adaptée pour la réalisation de renforcements de carcasse sur un noyau rigide dont la surface extérieure correspond sensiblement à la forme de la cavité interne du pneumatique final. On y voit un appareillage dans lequel le fil, destiné à constituer un renforcement de carcasse, est posé en arceaux contigus sur un noyau rigide, par un oeilleton fixé sur une chaîne montée sur des poulies de façon à entourer le noyau en formant une sorte d'enfourchement. L'oeilleton effectue un mouvement de va-et-vient autour du noyau de façon à poser, progressivement et de façon contiguë, un arceau à chaque aller et un arceau à chaque retour, avec intervention de presseurs appropriés pour appliquer les extrémités desdits arceaux au fur et à mesure sur le noyau rigide, pré-revêtu de caoutchouc cru.

[0003] L'objectif de la présente invention est de proposer un perfectionnement permettant de poser un fil de renforcement sur un noyau avec plus de possibilités de contrôle de la trajectoire de dépose sur le noyau.

[0004] L'invention propose un appareil de fabrication d'un renforcement pour pneumatique, ledit appareil étant destiné à fabriquer un renforcement constitué à partir d'un fil délivré en continu et à la demande par un distributeur approprié, ledit appareil étant destiné à être utilisé en coopération avec une forme sensiblement toroïdale sur laquelle on construit progressivement ledit renforcement en déposant des arceaux dudit fil selon une trajectoire souhaitée pour ledit fil à la surface de ladite forme, ledit appareil comprenant des organes de pose agencés sur un support, les organes de pose comprenant :

- un organe d guidage dans lequel le fil peut coulisser librement,
- un mécanisme d'animation dudit organe d guidage selon un mouvement cyclique, n va-et-vient, pour amener en oscillations successives ledit organe de guidage au voisinage de chacun des extrémités

souhaité s pour l fil dans ladite trajectoire,

ledit appar il comprenant des presseurs proches de chaque extrémité d ladit trajectoire, pour appliquer le fil sur la form auxdites xtrémités, caractérisé en ce que l'appareil comporte d s moyens pour conférer au support des organes de pose un mouvement alternatif synchronisé avec le mouvement du mécanisme d'animation, permettant d'infléchir la trajectoire de pose du fil sur la forme.

[0005] Le lecteur est invité à consulter la demande de brevet EP 0 580 055 précitée car la présente invention reprend non seulement le procédé qui y est décrit, mais aussi dans une large mesure les presseurs intervenant pour permettre la formation d'une boucle et pour appliquer ladite boucle contre le noyau. Pour rappel, les presseurs comprennent essentiellement chacun une fourche et un marteau. A quelques détails près, l'exemple de réalisation des presseurs qui y est décrit pourrait être repris tel quel, même si l'on propose ci-dessous une nouvelle forme pour lesdits presseurs.

[0006] Avant d'aborder en détails la description de ces nouveaux moyens d'animation de l'organe de guidage du fil, rappelons quelques points utiles.

[0007] Notons tout d'abord que, comme dans le brevet cité, le terme "fil" doit bien entendu être compris dans un sens tout à fait général, englobant un monofilament, un multifilament, un assemblage comme par exemple un câble ou un retors, ou un petit nombre de câbles ou retors groupés, et ceci quelle que soit la nature du matériau, et que le "fil" soit pré revêtu de caoutchouc ou non. Dans le présent mémoire, on emploie le terme "arceau" pour désigner un tronçon de fil allant d'un point singulier à un autre dans l'armature de renforcement. L'ensemble de ces arceaux disposés sur tout le pourtour du pneumatique forme le renforcement proprement dit. Un arceau au sens défini ici peut faire partie d'une carcasse, ou d'un renfort de sommet, ou de tout autre type de renfort. Ces arceaux peuvent être individualisés par une coupe du fil en cours de pose, ou tous reliés entre eux dans le renforcement final, par exemple par des boucles.

[0008] Fondamentalement, l'invention traite de la dépose en continu d'un fil de renforcement, dans une configuration aussi proche que possible de la configuration dans le produit final. Le fil étant délivré à la demande par un distributeur approprié comportant par exemple une bobine de fil et le cas échéant un dispositif de contrôle de la tension du fil extrait de la bobine, l'appareil de fabrication d'un renfort à partir d'un seul fil coopère avec une forme (noyau rigide ou une membrane armée) sur lequel on fabrique le pneumatique. Il importe peu qu le renforcement soit, pour être compl t, fabriqué en plusieurs pass s succ ssives des rganes de pos décrits, avec coupe du fil ou non entre deux pass s.

[0009] Lorsque l'on définit d s positions, des directions ou des sens avec les mots "radialement, axialement, circonférentiellement", ou lorsque l'on parle de

rayons, on prend pour repère le noyau sur lequel on fabrique le pneumatique, ou le pneumatique par lui-même, ce qui revient au même. L'axe géométrique de référence est l'axe de rotation de la forme.

**[0010]** De même, comme déjà signalé dans le brevet précité, les organes de pose du fil décrits ici permettent aussi de réaliser un renforcement, par exemple un renforcement de carcasse, dans lequel le pas de pose du fil est variable. On entend par "pas de pose" la distance résultant de la somme de l'écart entre deux fils adjacents et le diamètre du fil. Il est bien connu que pour un renforcement de carcasse, l'écart entre fils varie selon le rayon auquel on le mesure. Il ne s'agit pas de cette variation dont il est question ici, mais bien d'un pas variable à un rayon donné. Il suffit pour cela de, sans changer la cadence de travail de l'organe de guidage, faire varier selon toute loi appropriée la vitesse de rotation de la forme. On obtient ainsi un pneumatique dont les fils de renforcement de carcasse, par exemple pour une carcasse radiale, sont disposés selon un pas présentant une variation contrôlée pour une position radiale donnée.

**[0011]** Différents modes de réalisation des organes de pose du fil peuvent être envisagés. Dans la suite, on décrit différents modes de réalisation desdits organes de pose qui sont l'objet de la demande FR00/01393 déposée le 01/02/2000, correspondant à la demande européenne portant la référence P10-1189 déposée le même jour que la présente demande, par le même déposant. Le premier mode de réalisation utilise une cascade de trois bras oscillants fonctionnels. On donne en outre des variantes possibles pour ce premier mode de réalisation. On utilisera de préférence une cascade à trois bras oscillants fonctionnels pour la dépose d'arceaux de carcasse allant d'un bourrelet à l'autre bourrelet du pneumatique. Le deuxième mode de réalisation utilise une cascade de deux bras oscillants fonctionnels. On donne en outre une variante de réalisation pour ce deuxième mode de réalisation. On utilisera par exemple une cascade à deux bras oscillants fonctionnels pour la dépose d'arceaux de carcasse allant d'un bourrelet à une épaule du pneumatique. Le troisième mode de réalisation utilise un seul bras oscillant fonctionnel, ce qui suffit pour les déposes les plus simples à réaliser.

**[0012]** Lorsque l'on utilise "n" bras oscillants fonctionnels agencés en cascade ( $n > 1$ ), on conviendra d'appeler "n<sup>ème</sup> bras" le bras oscillant fonctionnel sur lequel l'organe de guidage du fil est directement fixé, le bras de base étant toujours le "premier bras" oscillant. Les bras oscillant sont agencés en cascade de sorte que, en toute généralité, la tête de transport du bras oscillant "p" (avec  $p < n$ ) transporte le centre de rotation du bras oscillant "p+1". C'est pourquoi on a précisé ci-dessus que la tête de transport porte l'organe de guidage du fil directement, ou bien seulement indirectement (c'est à dire par l'intermédiaire d'un ou de plusieurs autres bras oscillant fonctionnels). Dans tous les exemples décrits, l'axe géométrique du centre de rotation du

premier bras oscillant est, en position de travail, entièrement à l'extérieur de la forme qu'il ne rencontre jamais, c'est à dire pas même par ses prolongements.

**[0013]** L'appareil fait décrire à l'organe de guidage du fil un mouvement sensiblement compris dans un plan -le plan de mouvement- perpendiculairement à l'axe géométrique de rotation du bras de base. Sous un autre aspect de l'appareil selon l'invention, le bras de base, ou selon les variantes chacun des bras oscillant utilisés est d'allure plane, longiligne, et le bras de base oscille dans ce plan de mouvement, ou l'ensemble des bras oscillants se meuvent dans des plans parallèles et voisins, l'un d'eux étant très proche de ce plan de mouvement, voire pouvant être confondu avec ce plan de mouvement, selon la nature de l'organe de guidage utilisé.

**[0014]** Soulignons encore que, selon un aspect du principe de pose d'arceaux de fil de renforcement dont il est question ici, un mécanisme d'animation fait décrire à l'organe de guidage du fil un mouvement sensiblement compris dans un plan -le plan de mouvement-. Lorsque l'invention est appliquée à un mécanisme d'animation dudit organe de guidage comportant une chaîne selon ce qui est décrit dans la demande de brevet EP 0 580 055, le plan de mouvement est le plan décrit par l'oeilleton '33' (une référence ainsi identifiée étant une référence aux dessins de la demande de brevet EP 0 580 055). Ce plan est perpendiculaire à l'axe de rotation des poulies guidant la chaîne '30'. On peut considérer que le support des organes de pose est le châssis '51' du dispositif de présentation '5'. Appliquée à la machine décrite dans la demande de brevet précitée, l'invention consiste par exemple à animer ledit châssis '51' d'un mouvement de translation alternatif et perpendiculaire au plan de mouvement, en synchronisme avec le mouvement de l'oeilleton '33' dans ledit plan de mouvement, pour agir sur la trajectoire de dépose du fil '4' sur la forme '1'. On peut animer le châssis '51' par exemple en intercalant un mécanisme approprié entre le rail de coulissement '50' et le bâti '2', ou entre le châssis '51' et le rail de coulissement '50'. De la sorte, la trajectoire selon laquelle le fil est déposé à la surface du noyau dépend aussi de ce mouvement perpendiculaire au plan de mouvement. Ainsi, si l'on déplace comme indiqué (translation perpendiculaire au plan de mouvement) ledit châssis '51' sur une distance prédéterminée pendant que l'oeilleton '33' passe de la zone proche d'un bourrelet à la zone proche de l'autre bourrelet, l'arceau de fil déposé ne se dispose pas radialement, mais forme un angle non nul, comme dans le cas représenté à la figure 12 ci dessous.

**[0015]** La suite de la description permet de bien faire comprendre un cas particulier de l'invention, lorsqu'elle est appliquée aux organes qui sont l'objet de la demande FR00/01393, en s'appuyant sur les figures suivantes :

La figure 1 est une perspective montrant un premier mode de réalisation d'un appareil, montrant sché-

matiquement un premier mode de réalisation;

La figure 2 est un détail d'un presseur de cet appareil;

La figure 3 illustre un premier mode de réalisation de l'appareil;

La figure 4 représente plus en détail une phase de fonctionnement de l'appareil selon le premier mode de réalisation;

La figure 5 illustre un détail du premier mode de réalisation non visible à la figure 1;

La figure 6 illustre une deuxième variante du premier mode de réalisation;

La figure 7 représente les stades successifs du fonctionnement de la deuxième variante du premier mode de réalisation;

La figure 8 est une coupe radiale montrant un deuxième mode de réalisation d'un appareil, montrant schématiquement une deuxième mise en oeuvre de l'invention;

La figure 9 illustre une variante du deuxième mode de réalisation de l'appareil;

La figure 10 est une vue en élévation (coupe dans le plan défini à la figure 1 par l'axe MM et l'axe géométrique de l'arbre 3D, aussi appelé "plan médian") du mécanisme de commande utilisée dans le premier mode de réalisation illustré à la figure 1;

La figure 11 est une coupe selon AA à la figure 10;

La figure 12 est une perspective schématique montrant une troisième mise en oeuvre d'un appareil selon l'invention;

La figure 13 est une perspective schématique montrant une quatrième mise en oeuvre de l'invention.

**[0016]** A la figure 1 (ainsi que d'ailleurs pour tous les exemples décrits, sans toutefois que ceci soit limitatif), on voit que la forme est un noyau 1 (rigide et démontable) définissant la géométrie de la surface intérieure du pneumatique. Celui-ci est revêtu de caoutchouc 10 (voir figure 7), par exemple d'une couche de gomme d'éthylène à base de caoutchouc butyl, et d'une couche de gomme assurant l'enrobage des fils de carcasse. Le caoutchouc 10 recouvrant le noyau 1 permet de retenir un fil 4 sur le noyau 1 au fur et à mesure de sa dépose, par un effet de collage. Bien entendu, le noyau 1 est entraîné en rotation par tout dispositif convenable, non représenté.

**[0017]** Les organes de pose proprement dits comportent un mécanisme d'animation comportant essentiellement un système à bras oscillants 3<sup>1a</sup> d'une part, et des dispositifs presseurs 2<sup>G</sup> et 2<sup>D</sup> d'autre part. En ce qui concerne les références aux figures, la convention utilisée est de désigner des organes similaires par la même référence principale, par exemple "3" pour le système à bras oscillants, et de marquer l'appartenance spécifique à un mode de réalisation ou à une variante par un nombre placé en exposant, par exemple "1a" pour le premier mode de réalisation (utilisant une cascade de

trois bras oscillants), dans sa variante "a". Une référence sans marque spécifique renvoie à un organe toujours le même dans les différentes variantes ou doit être comprise comme désignant indifféremment toutes les variantes de tous les modes de réalisation.

**[0018]** Dans le premier mode de réalisation montré à la figure 1, le système à bras oscillants 3<sup>1a</sup> comporte trois bras oscillants fonctionnels 31<sup>1a</sup>, 32<sup>1a</sup>, 33<sup>1a</sup> agencés en cascade et un bras auxiliaire 34<sup>1a</sup>. Cet agencement à trois bras oscillants fonctionnels permet aisément de déplacer l'organe de guidage d'un bourrelet à l'autre, et donc d'obtenir, en conjonction avec les dispositifs presseurs 2<sup>G</sup> et 2<sup>D</sup>, une action de l'appareil d'un bourrelet à l'autre. Un oeillet 6 constitue dans tous les exemples décrits ici la matérialisation de l'organe de guidage du fil 4 (sans que ceci soit limitatif). L'oeillet est toujours monté sur le dernier bras oscillant. Avant d'aborder les détails, indiquons simplement que le système à bras oscillants 3 remplit la fonction remplie par le système à chaîne dans la demande de brevet EP 0 580 055 précitée, et les dispositifs presseurs 2<sup>G</sup> et 2<sup>D</sup> sont positionnés de façon appropriée pour jouer le rôle décrit dans la demande de brevet EP 0 580 055 précitée.

**[0019]** Le système à bras oscillants 3<sup>1a</sup> est monté sur une platine 30<sup>1a</sup>, et fait décrire à l'oeillet 6<sup>1a</sup> un mouvement survolant le noyau 1, et même le contournant dans beaucoup d'exemples de réalisation. Dans tous les cas de figure, le système à bras oscillants 3 fait parcourir à l'oeillet 6 un mouvement dans un plan. L'oeillet 6 est évasé: il forme un entonnoir avec une grande ouverture 61 du côté de l'arrivée du fil 4, et un plus petit orifice 62 du côté de la sortie du fil 4 (voir aussi la figure 3). C'est le petit orifice 62 qui décrit un mouvement dans ledit plan de mouvement de l'organe de guidage. Il convient de soigner la réalisation des rebords de l'orifice 62 pour ne pas blesser le fil 4, car le brin de sortie de celui-ci se dispose généralement sensiblement dans le plan de mouvement, c'est à dire dans un plan qui est perpendiculaire à la direction de guidage imposée par l'oeillet 6. En variante, on peut orienter l'oeillet de façon à se rapprocher de l'orientation moyenne du fil à la sortie de l'oeillet.

**[0020]** La platine 30<sup>1a</sup> comporte un arbre oscillant 3D<sup>1a</sup> (voir aussi 3D aux figures 10 et 11) motorisant le système à bras oscillants, l'axe géométrique dudit arbre oscillant 3D<sup>1a</sup> étant situé radialement à l'extérieur du noyau 1. Autrement dit, l'axe géométrique dudit arbre oscillant 3D<sup>1a</sup> est situé au delà de la surface du noyau 1, sans que son prolongement ne rencontre le noyau 1. Ledit arbre oscillant 3D<sup>1a</sup> n'effectue pas de rotation continue, mais oscille dans les limites d'un arc inférieur à 360°, la valeur précise dépendant de la constitution exacte du système à bras oscillants 3 et de l'application visée.

**[0021]** L'ensemble du système à bras oscillants 3 lui-même est assez compact. L'ensemble des organes de pose, à savoir le système à bras oscillants 3 et les dis-

positifs pressurisés 2, y compris le moteur et le mécanisme d'entraînement, forment un sous-ensemble pouvant facilement être présenté au noyau de façon appropriée, et pouvant être escamoté pour par exemple présenter au noyau d'autres dispositifs utilisés pour la fabrication d'un pneumatique ou pour l'évacuation du noyau vers d'autres postes de confection d'un pneumatique.

[0022] Un bras de base (ou premier bras) 31<sup>1a</sup> (figure 1) est monté sur l'arbre oscillant 3D<sup>1a</sup> par un centre de rotation 31R<sup>1a</sup>. Le premier bras 31 la comporte une tête de transport 31T<sup>1a</sup> à l'extrémité opposée au centre de rotation 31R<sup>1a</sup>. Un deuxième bras 32<sup>1a</sup>, articulé par un centre de rotation 32R<sup>1a</sup> du deuxième bras, est monté sur la tête de transport 31T<sup>1a</sup> du premier bras 31<sup>1a</sup>. Ce deuxième bras 32<sup>1a</sup> comporte une tête de transport 32T<sup>1a</sup>. Afin de commander la position relative du deuxième bras 32<sup>1a</sup> par rapport au premier bras 31<sup>1a</sup>, on forme dans cet exemple un parallélogramme au moyen d'un bras auxiliaire 34<sup>1a</sup>, monté oscillant autour sur un arbre oscillant 34D<sup>1a</sup> par son centre de rotation 34R<sup>1a</sup>. Le centre de rotation 34R<sup>1a</sup> est situé radialement à l'extérieur de la surface du noyau 1, et radialement entre celle-ci et le centre de rotation 31R<sup>1a</sup> du premier bras 31<sup>1a</sup>. Le bras auxiliaire 34<sup>1a</sup> comporte une tête de transport 34T<sup>1a</sup>, articulé sur le deuxième bras 32<sup>1a</sup> qui comporte à cette fin un centre de rotation intermédiaire 32I<sup>1a</sup> situé entre le centre de rotation 32R<sup>1a</sup> et la tête de transport 32T<sup>1a</sup> dudit deuxième bras 32<sup>1a</sup>.

[0023] Remarquons qu'il n'est pas nécessaire que les points singuliers que sont les centres de rotation 31R<sup>1a</sup>, 34R<sup>1a</sup> et les têtes de transport 31T<sup>1a</sup>, 34T<sup>1a</sup> forment un parallélogramme. De préférence, ces points sont exactement alignés au passage de la position médiane dans le plan médian, défini par l'axe MM joignant les centres de rotation 31R<sup>1a</sup>, 34R<sup>1a</sup> et par l'axe géométrique de l'arbre 3D (ainsi que par l'axe géométrique de l'arbre 34D<sup>1a</sup> qui est bien entendu parallèle au précédent). De la sorte, l'oeilleton 6 décrit un mouvement dont le tracé est symétrique par rapport à ce plan médian, et il atteint le voisinage de chacune des zones de bourrelet définies sur le noyau 1, dans un mouvement parfaitement symétrique, même dans sa commande. Ceci n'exclut pas bien entendu que les extrémités du mouvement de l'oeilleton ne soient pas en des points symétriques par rapport au plan médian, par exemple pour fabriquer un pneumatique dont la trajectoire des arceaux ne serait pas symétrique. Ce serait le cas pour fabriquer un pneumatique dont les diamètres au seat (terme usuel pour désigner le siège de montage) de chacun des bourrelets sont différents.

[0024] Enfin, l'appareil comporte un troisième bras 33<sup>1a</sup>, articulé par son centre de rotation 33R<sup>1a</sup> sur la tête de transport 32T<sup>1a</sup> du deuxième bras 32<sup>1a</sup>. Ce troisième bras 33 la comporte une tête de transport 33T<sup>1a</sup>, sur laquelle est directement monté l'oeilleton 6. Dans la suite, à l'aide de la figure 5, on décrira les moyens de commande de la position relative du troisième bras 33<sup>1a</sup> par rapport au deuxième bras 32<sup>1a</sup>, non représentés à la

figure 1 pour ne pas surcharger le dessin. Remarquons simplement, à ce stade, que l'utilisation d'un tel troisième bras oscillant, mobile par rapport au deuxième bras oscillant, aide à approcher des bourrelets l'extrémité de transport supportant directement l'oeilleton 6, c'est à dire aide à contourner la paroi du noyau 1 en regard du centre de rotation du premier bras, pour accéder à des zones cachées par ladite paroi, en contre-dépouille par rapport à la direction d'observation radiale. Enfin, signalons que l'orientation relative du troisième bras 33<sup>1a</sup> par rapport au deuxième bras 32<sup>1a</sup> permet de bien visualiser le degré de liberté fonctionnel entre lesdits bras.

[0025] Un moteur 35<sup>1a</sup> commande le mouvement de l'ensemble des bras 31<sup>1a</sup>, 32<sup>1a</sup>, 33<sup>1a</sup>, 34<sup>1a</sup>, de préférence par motorisation des deux arbres 3D<sup>1a</sup> et 34D<sup>1a</sup>, comme expliqué en détail au moyen des figures 10 et 11. Le moteur 35<sup>1a</sup> entraîne en rotation un plateau 70. Un axe 71 est enchâssé dans le plateau 70, dans une position excentrée prédéterminée. L'axe 71 supporte un galet 72. Un chariot 73 se translate sur des glissières 74 aménagées sur le boîtier de la platine 30<sup>1a</sup>. Le chariot 73 comporte une lumière rectiligne 75, orientée perpendiculairement à la direction de translation du chariot 73 sur les glissières 74. Une chaîne (avec tendeur) 76 est montée sur deux pignons identiques 77, et reliée par ses extrémités au chariot 73. Les pignons identiques 77 sont fixés l'un sur l'arbre 3D et l'autre sur l'arbre 34D.

[0026] En supposant que le moteur 35 imprime à l'arbre de commande 350 un mouvement de rotation à vitesse constante, le galet 72 exécute un mouvement circulaire 70R à vitesse constante. Ce faisant, le galet 72 monte et descend dans la lumière 75, et translate le chariot 73, transformant ainsi un mouvement de rotation à vitesse constante en mouvement de va-et-vient, alternatif et linéaire, dont la vitesse varie sinusoidalement. Par l'intermédiaire de la chaîne 76 et des pignons identiques 77, ce mouvement linéaire variant alternativement est transformé sur les arbres 3D et 34D, en oscillations balayant un arc inférieur à 360°. On peut régler l'amplitude de l'oscillation en réglant le rayon auquel l'axe 71, donc le galet 72) est monté de façon excentrée sur le plateau 70. A la loi de transformation d'un mouvement ainsi créée mécaniquement, on peut bien entendu superposer n'importe quelle loi de commande particulière pour la rotation du rotor du moteur 35.

[0027] Revenons à l'explication de la figure 1. Un fil 4 est délivré par une bobine (non représentée) puis est enfilé sur un dispositif d'alimentation 5<sup>1a</sup> permettant d'amener et de présenter le fil 4 correctement aux organes de pose. De préférence, le dispositif d'alimentation 5<sup>1a</sup> comporte des moyens assurant le contrôle de la tension du fil 4, et le cas échéant la compensation nécessaire entre les organes de pose 3<sup>1a</sup> et la bobine, du fait que le fil est appelé par lesdits organes de pose à une vitesse cycliquement variable, pouvant même être négative. Le fil 4 est enfilé dans un premier anneau 51<sup>1a</sup> disposé à quelque distance du plan de mouvement, dans lequel l'oeilleton 6 exécute son mouvement cycli-

qu . L'ann au 51<sup>1a</sup> est disposé de façon médian par rapport au noyau 1. Le fil 4 est ensuite enfilé dans un anneau 52 fixé au deuxième bras 32<sup>1a</sup>.

**[0028]** Ce fil 4 est enfilé sur un oeillet 6. L'oeillet 6 décrit un mouvement de va-et-vient d'un bourrelet à l'autre, ou plus précisément d'un endroit proche d'un bourrelet, à un endroit proche de l'autre bourrelet. Selon l'invention, le procédé de fabrication d'un renforcement pour pneumatique, à partir d'un fil délivré en continu et à la demande par un distributeur approprié, utilisant une forme sensiblement toroïdale ayant un axe de rotation et sur laquelle on construit progressivement ledit renforcement en déposant des arceaux du fil selon une trajectoire souhaitée pour le fil à la surface de ladite forme, utilise des organes de pose agencés sur un support et comprenant :

- un organe de guidage dans lequel le fil peut coulisser librement,
- des moyens d'animation dudit organe de guidage selon un mouvement cyclique exécuté dans un plan de mouvement des organes de pose, pour amener en oscillations successives ledit organe de guidage au voisinage de chacune des extrémités souhaitées pour le fil dans ladite trajectoire,

et utilise des presseurs agencés à chaque extrémité de ladite trajectoire, pour appliquer le fil sur la forme auxdites extrémités, le cycle de base du procédé comportant les étapes suivantes :

- animer la forme d'une rotation à vitesse non nulle,
- en synchronisme avec la rotation de la forme, le fil étant retenu contre la forme au moins pendant un temps suffisant, déplacer en synchronisme d'une part l'organe de guidage dans ledit plan de mouvement jusqu'à une première extrémité, et d'autre part ledit plan de mouvement,
- appliquer le fil sur la forme à cette première extrémité et l'y maintenir au moins pendant un temps suffisant, au moyen d'un dispositif presseur,
- répéter la deuxième étape en sens inverse jusqu'à une deuxième extrémité,
- appliquer le fil sur la forme à cette deuxième extrémité et l'y maintenir au moins pendant un temps suffisant, au moyen d'un autre dispositif presseur,

et répéter ainsi ce cycle de base jusqu'à déposer le nombre voulu d'arceaux à la surface de la forme, selon la trajectoire souhaitée pour le fil à la surface de la forme.

**[0029]** Différentes mises en oeuvre sont envisageables. Avantagusement, la vitesse de rotation de la forme est constante, la forme effectuant un premier déplacement en synchronisme avec le déplacement de l'organe de guidage d'une extrémité à l'autre, la forme effectuant un deuxième déplacement, inverse par rapport

au premier déplacement, en synchronisme avec l'organe de guidage qui inverse son mouvement à l'une des extrémités.

**[0030]** Revenons plus particulièrement aux appareils illustrant le présent mémoire. A la figure 2, on voit un presseur 2<sup>D</sup> qui comporte une fourche 21<sup>D</sup> et un marteau 22<sup>D</sup>, tous deux mobiles entre une position reculée, en R (position éloignée du noyau 1), et une position avancée, en A. On voit en vue fantôme le marteau en position avancée. En ce qui concerne les références aux figures, la convention utilisée est de désigner chacun des organes des presseurs par une référence principale, par exemple "21" pour la fourche, et de marquer l'appartenance spécifique au presseur d'un côté, le côté gauche ou le côté droit à la figure 1, par respectivement la lettre "G" ou "D" placée en exposant. Une référence sans marque spécifique renvoie de façon générique indifféremment à l'un ou l'autre des presseurs ou à leurs organes.

**[0031]** Le lecteur est à nouveau invité à consulter la partie adéquate de la description de la demande de brevet EP 0 580 055 précitée, pour un rappel des fonctions respectives de la fourche et du marteau 22, et pour un rappel des rôles respectifs des positions dites avancée A et reculée R. A la figure 2, on voit qu'aussi bien la fourche 21 que le marteau 22 ont l'allure de lames parallèles. La fourche 21 est, par rapport au marteau, toujours disposée radialement du côté de l'axe de rotation du noyau 1. La fourche 21 a une tête 210 en "V", permettant de prendre et de centrer le fil 4. Pendant la phase de préhension, le plan formé par le "V" est disposé perpendiculairement au fil 4. Lorsque le fil 4 doit être disposé radialement, cas de la figure 1, la lame formant la fourche 21 est orientée de façon tangente à un cercle concentrique au noyau 1. La fourche 21 comporte aussi un évidement 211 dont le rôle apparaîtra ci-dessous.

**[0032]** On sait que la fourche 21 est destinée à emporter le fil 4 contre le noyau 1. A cette fin, son avance vers le noyau 1 est déclenchée lorsque l'oeillet 6 a amené le fil 4 à une extrémité du mouvement en va-et-vient, c'est à dire lorsque l'appareil est sensiblement dans la configuration de la figure 4. La fourche 21 est arrêtée lorsqu'elle a ancré le fil dans le caoutchouc revêtant le noyau 1. Ladite fourche 21 permet donc de plaquer le fil 4 avec une force suffisante pour qu'il adhère correctement à l'endroit souhaité. Revenant à la figure 1, et compte tenu du pas de pose souhaité, lui-même fonction du mouvement de rotation du noyau 1 schématisé par la flèche F, la poursuite du mouvement du système à bras oscillants 3 provoque la formation d'une boucle autour de la pointe 212, ce qui amorce la dépose d'un nouvel arceau 40 sur le noyau 1 (voir figure 1). Et le passage de l'oeillet 6 au delà de la fourche 21 en phase de retour est permis par l'évidement 211, bien que la fourche 21 soit plaquée contre le noyau 1 dans cette phase de la fabrication. Signalons que la taille de la boucle est fonction de la dimension de la pointe 212.

**[0033]** Le marteau 22 intervient après la fourche 21

et après la phase dite de retour d l'o illeton 6. Le marteau 22 appuie sur le fil 4 à une position radiale un peu plus élevée. De préférence, il retient encore le fil 4 pendant que l'on rétracte la fourche 21. Le maintien du marteau pendant que la fourche rétracte aide à éviter que la fourche 21 n'emporte avec elle la boucle de fil 4 qui s'est formée autour d'une de ses pointes 212, et qui même si elle est collée sur le caoutchouc, pourrait avoir tendance à rester solidaire de la fourche. L'ancrage du fil 4 dans le bourrelet s'en trouve parfaitement fiabilisé.

[0034] Bien entendu, le basculement en position avancée, et le retour en position reculée, aussi bien pour la fourche 21 que pour le marteau 22, sont commandés en synchronisme avec le système à bras oscillants 31<sup>a</sup>, par tout dispositif convenable (renvoi de mouvement de l'arbre 3D par une transmission mécanique appropriée, par exemple à courroies ou à câble ou par synchronisation électrique entre plusieurs moteurs). Dans la suite, un tel dispositif ou un dispositif équivalent est simplement schématisé par une flèche, et désigné par la référence 2, étant entendu que cela désigne en toute généralité un dispositif à deux actionneurs comme une fourche et un marteau, intervenant en séquence sur le fil 4.

[0035] A la figure 3, on voit une variante de réalisation du même premier mode, comportant un système à bras oscillants 31<sup>b</sup>, différent de ce qui est décrit ci-dessus essentiellement par les moyens de commande du mouvement du deuxième bras 32<sup>1b</sup> par rapport au bras de base (ou premier bras) 31<sup>1b</sup>. Dans cette variante du premier mode de réalisation, le système à bras 31<sup>b</sup> comporte encore trois bras fonctionnels 31<sup>1b</sup>, 32<sup>1b</sup>, 33<sup>1b</sup> agencés en cascade, et lesdits moyens de commande permettent aussi, en conjonction avec des dispositifs presseurs, une action de l'appareil d'un bourrelet à l'autre. Un bras de base (ou premier bras) 31<sup>1b</sup> est monté sur un arbre oscillant 3D<sup>1b</sup> par un centre de rotation 31R<sup>1b</sup>. Le premier bras 31<sup>1b</sup> comporte une tête de transport 31T<sup>1b</sup> à l'extrémité opposée au centre de rotation 31R<sup>1b</sup>. Un deuxième bras 32<sup>1b</sup>, articulé par un centre de rotation 32R<sup>1b</sup> du deuxième bras, est monté sur la tête de transport 31T<sup>1b</sup> du premier bras 31<sup>1b</sup>. Ce deuxième bras 32<sup>1b</sup> comporte une tête de transport 32T<sup>1b</sup>. Enfin, l'appareil comporte un troisième bras 33<sup>1b</sup>, articulé par son centre de rotation 33R<sup>1b</sup> sur la tête de transport 32T<sup>1b</sup> du deuxième bras 32<sup>1b</sup>. Ce troisième bras 33<sup>1b</sup> comporte une tête de transport 33T<sup>1b</sup>, sur laquelle est directement monté l'oieillon 6.

[0036] On voit une poulie menante 311<sup>1b</sup> centrée sur le centre de rotation 31R<sup>1b</sup> dudit premier bras. La poulie menante 311<sup>1b</sup> est solidaire d'un flasque 37<sup>1b</sup> monté fixe sur ladite platine (non représentée à la figure 3). Une poulie menée 312<sup>1b</sup> est solidaire (c'est à dire sans rotation relative possible) du deuxième bras 32<sup>1b</sup>. Une courroie crantée 361<sup>1b</sup> relie ladite poulie menante et poulie menée. Les diamètres des poulies menante et menée sont identiques de sorte qu, pendant son mouvement, l'd deuxième bras 32<sup>1b</sup> rest toujours pa-

rallèle à lui-même. L'homme du métier aura compris que, puisqu'il s'agit de piloter les positions précises du ou des différents bras, les poulies utilisées sont des poulies crantées. Les courroies, elles aussi crantées, travaillent sans glissement relatif par rapport aux poulies sur lesquelles elles sont montées. On peut bien entendu utiliser n'importe quel système sans glissement équivalent pour relier les bras dont il faut contrôler la position, comme par exemple une chaîne et des pignons. Dans le présent mémoire, les termes " poulie " et " courroie " englobent tous les systèmes équivalents pour contrôler sans glissement les positions relatives.

[0037] Dans cet exemple, le flasque 37<sup>1b</sup> est fixe dans l'espace, mais plus généralement, il importe que sa position angulaire soit contrôlée indépendamment de la commande d'oscillation dudit premier bras. On peut par exemple introduire un degré de liberté entre la platine et le flasque 37<sup>1b</sup>, et commander la position relative dudit flasque 37<sup>1b</sup> par rapport à la platine, pour agir sélectivement sur la position spatiale de la poulie menante 311<sup>1b</sup> afin de, par exemple, adapter le mouvement exécuté par l'oieillon 6 à des formes de tailles différentes.

[0038] Quant aux moyens de commande de la position relative du troisième bras 33<sup>1b</sup> par rapport au deuxième bras 32<sup>1b</sup>, ils comportent essentiellement une poulie menante 321<sup>1b</sup> centrée sur le centre de rotation 32R<sup>1b</sup> dudit deuxième bras 32<sup>1b</sup>, solidaire (pas de rotation relative possible) du premier bras 31<sup>1b</sup>, et ils comportent une poulie menée 322<sup>1b</sup> solidaire (de même, pas de rotation relative possible) dudit troisième bras 33<sup>1b</sup>. Une courroie crantée 362<sup>1b</sup> relie lesdites poulie menante et poulie menée. Les diamètres des poulies menante et poulie menée sont différents, leurs valeurs respectives étant calculées pour que l'extrémité de transport 33T<sup>1b</sup>, pendant son mouvement, atteigne la zone du noyau 1 proche du bourrelet (voir figure 4), sans que le deuxième bras 32<sup>1b</sup> ne vienne heurter le flanc 11 du noyau 1.

[0039] La figure 4 montre l'oieillon 6 dans la position 6(a) imposée par l'appareil décrit ci-dessus, à une extrémité du mouvement de va-et-vient des bras oscillants fonctionnels 31<sup>1b</sup>, 32<sup>1b</sup>, 33<sup>1b</sup>. La configuration correspondante prise par les deuxième et troisième bras de l'appareil est montrée en 32<sup>1b</sup>(a) et 33<sup>1b</sup>(b) respectivement. Différentes autres positions et configurations sont désignées par les repères (b), (c), (d).

[0040] En variante, la poulie menante 321<sup>1b</sup> pourrait aussi être montée libre par rapport au premier bras 31<sup>1b</sup>, et entraînée par une courroie enroulée d'une part sur une poulie solidaire de ladite poulie menante 321<sup>1b</sup> et d'autre part enroulée sur une autre poulie (non représentée) concentrique à l'axe géométrique 3D<sup>1b</sup> et motorisée indépendamment à la fois du mouvement du premier bras et du mouvement de la poulie 311<sup>1b</sup>. Cela offre plus de latitudes pour contrôler le mouvement relatif du troisième bras par rapport au deuxième.

[0041] La figure 5 illustre une commande équivalente, montée sur le système à bras oscillants 31<sup>a</sup> de la figure

1. On voit un troisième poulie 321<sup>1a</sup> centré sur le centre de rotation intermédiaire 321<sup>1a</sup> dudit deuxième bras 321<sup>1a</sup>, solidaire (pas de rotation relative possible) du bras intermédiaire 341<sup>1a</sup>, et une quatrième poulie 322<sup>1a</sup> solidaire (de même, pas de rotation relative possible) dudit troisième bras 331<sup>1a</sup>. Une courroie crantée 362<sup>1a</sup> relie lesdites poulie menante et poulie menée. Les diamètres des poulie menante et poulie menée sont différents, leurs valeurs respectives étant calculées pour que l'extrémité de transport 33T<sup>1a</sup>, pendant son mouvement, atteigne la zone du noyau 1 proche du bourrelet (voir figure 4), sans que le deuxième bras 321<sup>1a</sup> ne vienne heurter le flanc 11 du noyau 1. La remarque précédente sur une autre possibilité de contrôle du mouvement relatif du troisième bras par rapport au deuxième vaut également pour cette variante.

**[0042]** Soulignons un autre détail de réalisation qui est bien visible sur la figure 5. Sur cette figure, le système à bras 31<sup>1a</sup> est sensiblement dans la même configuration qu'à la figure 1. Dans cette configuration, le deuxième bras 321<sup>1a</sup> est d'un côté des premier bras 311<sup>1a</sup> et bras intermédiaire 341<sup>1a</sup> (et d'un côté du plan médian défini par l'axe MM et par l'axe géométrique de l'arbre 3D1<sup>1a</sup>) et reste de ce côté pendant la partie du mouvement pendant laquelle l'oeilleton 6 survole la moitié du noyau 1 située d'un côté dudit plan médian. Au cours du mouvement depuis un côté du noyau vers l'autre côté, le deuxième bras 321<sup>1a</sup> est amené à passer de l'autre du plan médian, et ce faisant de l'autre côté des premier bras 311<sup>1a</sup> et bras intermédiaire 341<sup>1a</sup>. Au cours du même mouvement, le bras intermédiaire 341<sup>1a</sup> passe par dessus le premier bras 311<sup>1a</sup>. Il convient donc que les bras soient correctement superposés pour que ce mouvement soit possible. C'est le rôle des entretoises 381<sup>1a</sup> et 382<sup>1a</sup>. Cette remarque est bien entendu de portée générale. Les bras oscillants articulés les uns aux autres, dans la mesure où ils exécutent un mouvement symétrique dans son tracé par rapport à un plan médian, doivent être judicieusement superposés les uns par rapport aux autres pour permettre tous les croisements de bras voulus.

**[0043]** A l'aide figures 6 et 7, on explique maintenant une autre variante du premier mode de réalisation, variante concernant là encore la commande du mouvement d'un troisième bras 331<sup>1c</sup>. Dans cette autre variante du premier mode de réalisation, le système à bras 31<sup>1c</sup> comporte encore trois bras fonctionnels 311<sup>1c</sup>, 321<sup>1c</sup>, 331<sup>1c</sup> agencés en cascade, et ladite commande permet aussi, en conjonction avec des dispositifs presseurs, une action de l'appareil d'un bourrelet à l'autre.

**[0044]** On voit un bras de base (ou premier bras) 311<sup>1c</sup> et un deuxième bras 321<sup>1c</sup>, la description du mouvement relatif entre le premier et le deuxième bras étant superflu car il peut être identique à celui qui a été décrit pour le système à bras 31<sup>1a</sup> ou 31<sup>1b</sup>. Le premier bras 311<sup>1c</sup> comporte un tête de transport 31T<sup>1c</sup>. Un deuxième bras 321<sup>1c</sup>, articulé par un centre de rotation 32R<sup>1c</sup> du deuxième bras, est monté sur la tête de transport 31T<sup>1c</sup> du

premier bras 311<sup>1c</sup>. Ce deuxième bras 321<sup>1c</sup> comporte une tête de transport 32T<sup>1c</sup>. Enfin, l'appareil comporte un troisième bras 331<sup>1c</sup>, articulé par son centre de rotation 33R<sup>1c</sup> sur la tête de transport 32T<sup>1c</sup> du deuxième bras 321<sup>1c</sup>. Ce troisième bras 331<sup>1c</sup> comporte une tête de transport 33T<sup>1c</sup>, sur laquelle est directement monté l'oeilleton 6. Une came 381<sup>1c</sup> est usinée dans la tête de transport 31T<sup>1c</sup> du premier bras 311<sup>1c</sup>. La came comporte un tronçon neutre 381N<sup>1c</sup> usiné à un rayon moyen constant, un tronçon de contrôle final 381A<sup>1c</sup> à rayon croissant, pour commander le mouvement relatif du troisième bras 331<sup>1c</sup> d'un côté du noyau, et un tronçon de contrôle final 381B<sup>1c</sup> à rayon décroissant, pour commander le mouvement relatif du troisième bras 331<sup>1c</sup> de l'autre côté du noyau. Une roue dentée 322<sup>1c</sup> est montée sur le centre de rotation 33R<sup>1c</sup> du troisième bras 331<sup>1c</sup>, et est solidaire (pas de rotation relative possible) dudit troisième bras 331<sup>1c</sup>. Une bielle 383<sup>1c</sup> coulisse dans un guide 384<sup>1c</sup> solidaire du deuxième bras 321<sup>1c</sup>. La bielle 383<sup>1c</sup> est ainsi guidée en coulissement par rapport au deuxième bras 321<sup>1c</sup>. La bielle 383<sup>1c</sup> porte d'un côté un suiveur de came 382<sup>1c</sup> coopérant avec ladite came 381<sup>1c</sup>. Du côté opposé au suiveur de came 382<sup>1c</sup>, la bielle 383<sup>1c</sup> comporte une crémaillère 385<sup>1c</sup> qui est engagée sur ladite roue dentée 322<sup>1c</sup>. Le profil de la came dans les tronçons de contrôle final 381A<sup>1c</sup> et 381B<sup>1c</sup> est choisi pour que l'oeilleton 6 monté sur l'extrémité de transport 33T<sup>1c</sup> du troisième bras 331<sup>1c</sup>, pendant le mouvement dudit troisième bras 331<sup>1c</sup>, atteigne la zone du noyau 1 proche du bourrelet (voir position 6a de la figure 7), sans que le deuxième bras 321<sup>1b</sup> ne vienne heurter le flanc 11 du noyau 1.

**[0045]** La figure 7 montre l'oeilleton 6 dans la position 6(a') imposée par l'appareil à came décrit ci-dessus, à une extrémité du mouvement de va-et-vient des bras oscillants fonctionnels 311<sup>1c</sup>, 321<sup>1c</sup>, 331<sup>1c</sup>. La configuration correspondante prise par les deuxième et troisième bras de l'appareil est montrée en 321<sup>1c</sup>(a') et 331<sup>1c</sup>(a') respectivement. Différentes autres positions et configurations sont désignées par les repères (b'), (c'), (d'). En comparant les figures 4 et 7, on voit que si les positions notées (a) et (a') sont identiques, les positions notées (b'), (c') et (d') à la figure 7 diffèrent quelque peu des positions (b), (c) et (d) à la figure 4. On remarque la garde bien plus grande au niveau du flanc 11 préservée et permise par la commande à came.

**[0046]** Grâce à la commande par came, le mouvement relatif entre deuxième et troisième bras peut être ajusté aux besoins assez librement puisqu'il dépend essentiellement du profil de la came. On est ainsi libéré de la contrainte de proportionnalité au mouvement rotatif relatif entre le premier et le deuxième bras, spécifique de la commande par courroie décrite à l'aide des figures 3 et 5. On peut imposer une position relative du troisième bras par rapport au deuxième bras, de façon à notamment faire dégager rapidement l'oeilleton 6 par rapport au noyau 1. On assure ainsi une garde constante suffisante entre la tête de transport 33T<sup>1c</sup> et



le noyau 1 (voir positions 6b, 6c et 6d), tout en approchant suffisamment de la surface du noyau 1 dans la zone du bourrelet (voir position 6a). Sur la came 381<sup>1c</sup>, on peut repérer que la partie 381B<sup>1c</sup>, ainsi que la partie 381D<sup>1c</sup> dévié dans l'autre sens, imposent des variations de position importantes, sur faible course, donc des variations de position rapides (la course étant abs-  
cisse curviligne sur la came 381<sup>1c</sup>) pour faire basculer le troisième bras 33<sup>1c</sup> respectivement d'un côté et de l'autre côté du deuxième bras 32<sup>1c</sup>, aux extrémités opposées du mouvement de l'oeilleton 6, lorsqu'il approche de chacun des bourrelets.

[0047] Revenons à la figure 1. La remarque suivante explique un aspect spécifique de la présente invention, que l'on peut appliquer non seulement à tous les modes de réalisation décrits ici, dans toutes leurs variantes, mais aussi à d'autres organes de pose comme indiqué ci-dessus en liaison avec la demande de brevet EP 0 580 055. On peut animer le support du mécanisme d'animation (comme la platine 30<sup>1a</sup>) d'un mouvement alternatif dans le but d'infléchir la trajectoire de pose du fil 4 sur la forme 1. On peut par exemple animer la platine 30<sup>1a</sup> d'un mouvement de translation alternatif (voir double flèche P) permettant de translater le plan de mouvement selon une direction perpendiculaire au plan de mouvement. On peut aussi animer le support des organes de pose d'un mouvement d'oscillations autour d'un axe géométrique perpendiculaire à la surface de la forme, compris dans le plan de mouvement et coupant l'axe géométrique de rotation du bras de base (voir double flèche Q autour de l'axe M-M à la figure 1), permettant de faire osciller le plan de mouvement d'oeilleton autour dudit axe M-M. On peut aussi animer le support des organes de pose d'un mouvement d'oscillations autour de tout axe parallèle au précédent. Il faut bien distinguer une telle conception d'un simple réglage fixe (également possible et utile dans certains cas) de l'angle que fait la platine 30<sup>1a</sup> autour de l'axe MM. Les mouvements évoqués ici donnent un degré de liberté supplémentaire pour agir sur la forme exacte de la trajectoire du fil 4, ce qui est en soi avantageux.

[0048] Dans un deuxième mode de réalisation, illustré aux figures 8 et 9, le système à bras oscillants 32<sup>a</sup> comporte deux bras oscillants fonctionnels 31<sup>2a</sup> et 32<sup>2a</sup> en cascade. Il est conçu pour une action d'un bourrelet à une épaule, par exemple pour la fabrication d'une demi-carresse. Il est en effet connu que la carresse d'un pneumatique radial peut ne pas être continue d'un bourrelet à l'autre, mais peut être interrompue quelque part sous la bande de roulement, le renforcement de ceinture assurant la transmission des efforts entre les demi-carresses. Le renfort de carresse doit être déposé entre le bourrelet et une épaule. Le système à bras oscillants 32<sup>a</sup> reprend le principe à parallélogramme du système à bras oscillants 31<sup>a</sup>, sauf que bien entendu il n'y a pas de troisième bras. Une platine 30<sup>2a</sup> supporte un moteur de commande 35<sup>2a</sup>. Le moteur de commande 35<sup>2a</sup> actionne des arbres 3D<sup>2a</sup> et 34D<sup>2a</sup> dont l'axe géométrique

de rotation est compris dans un plan médian M<sup>2a</sup>-M<sup>2a</sup>. Le moteur de commande 35<sup>2a</sup> actionne aussi les dispositifs presseurs 2<sup>G</sup> et 2<sup>D</sup>, ceux-ci étant du même type que ceux dont la forme est décrit plus en détail à la figure 2. L'écart entre ces dispositifs presseurs 2<sup>G</sup> et 2<sup>D</sup> par rapport au plan médian M<sup>2a</sup>-M<sup>2a</sup> peut être réglé par les molettes 23<sup>2a</sup> et 24<sup>2a</sup>.

[0049] Un bras de base (ou premier bras) 31<sup>2a</sup> est monté sur l'arbre oscillant 3D<sup>2a</sup> par son centre de rotation 31R<sup>2a</sup>. En prenant pour point de repère le centre C de la section radiale du noyau 1, le centre de rotation 34R<sup>2a</sup> est situé à l'extérieur de la surface du noyau 1. Le premier bras 31<sup>2a</sup> comporte une tête de transport 31T<sup>2a</sup>. Un deuxième bras 32<sup>2a</sup>, articulé par un centre de rotation 32R<sup>2a</sup> du deuxième bras, est monté sur la tête de transport 31T<sup>2a</sup> du premier bras 31<sup>2a</sup>. Ce deuxième bras 32<sup>2a</sup> comporte une tête de transport 32T<sup>2a</sup>. Afin de commander la position relative du deuxième bras 32<sup>2a</sup> par rapport au premier bras 31<sup>2a</sup>, on forme dans cet exemple un parallélogramme au moyen d'un bras auxiliaire 34<sup>2a</sup>, monté oscillant autour sur l'arbre oscillant 34D<sup>2a</sup> par son centre de rotation 34R<sup>2a</sup>. En prenant pour point de repère le centre C de la section radiale du noyau 1, le centre de rotation 34R<sup>2a</sup> est situé à l'extérieur de la surface du noyau 1, entre celle-ci et le centre de rotation 31R<sup>2a</sup> du premier bras 31<sup>2a</sup>. Le bras auxiliaire 34<sup>2a</sup> comporte une tête de transport 34T<sup>2a</sup>, articulé sur le deuxième bras 32<sup>2a</sup> qui comporte à cette fin un centre de rotation intermédiaire 32I<sup>2a</sup> situé entre le centre de rotation 32R<sup>2a</sup> et la tête de transport 32T<sup>2a</sup> dudit deuxième bras 32<sup>2a</sup>. La tête de transport 32T<sup>2a</sup> du deuxième bras 32<sup>2a</sup> supporte directement l'oeilleton 6. Le mouvement de l'oeilleton 6 est représentée par le trait d'axe 63<sup>2a</sup>.

[0050] Un appareil selon ce principe, à deux bras oscillants fonctionnels, pourrait tout aussi bien être utilisé pour une action d'un bourrelet jusqu'à n'importe quel point sous la bande de roulement, y compris jusqu'à l'épaule opposée, avec un certain degré de chevauchement des demi-carresses l'une sur l'autre.

[0051] A la figure 8, par les flèches P pointant perpendiculairement au plan de la figure, on a aussi illustré que l'on peut animer le support du mécanisme d'animation (comme la platine 30<sup>2a</sup>) d'un mouvement alternatif dans le but d'infléchir la trajectoire de pose du fil 4 sur le noyau 1. On peut par exemple animer la platine 30<sup>2a</sup> d'un mouvement de translation alternatif permettant de translater le plan de mouvement perpendiculairement au plan de mouvement. On peut aussi animer la platine 30<sup>2a</sup> d'un mouvement d'oscillation autour d'un axe géométrique compris dans le plan de mouvement et coupant l'axe géométrique de rotation du bras de base, (voir double flèche Q autour de l'axe M-M à la figure 8), ou encore autour de tout axe parallèle au précédent, ce qui permet de faire osciller le plan de mouvement autour dudit axe M-M. Il faut bien distinguer une telle conception d'un simple réglage fixe (également possible et utile dans certains cas) de l'angle que fait la platine 30<sup>2a</sup> autour d

l'axe  $M^{2a}$ - $M^{2a}$ . Les mouvements évoqués ci-dessus donnent un degré de liberté supplémentaire pour agir sur la forme exacte de la trajectoire du fil 4, ce qui est en soi avantageux.

[0052] A la figure 9 est représentée une variante comportant un système à bras oscillants  $32^b$  différent de ce qui est décrit pour le système de la figure 8 essentiellement par les moyens de commande du mouvement du deuxième bras  $32^b$  par rapport au bras de base (ou premier bras)  $31^b$ . Au lieu d'une commande par poulies et courroie crantées, cette variante comporte un pignon menant  $311^b$  centré sur le centre de rotation  $31R^b$  dudit premier bras.

[0053] On voit un bras de base (ou premier bras)  $31^b$  est monté sur un arbre oscillant par son centre de rotation  $31R^b$ . Le premier bras  $31^b$  comporte une tête de transport  $31T^b$  à l'extrémité opposée au centre de rotation  $31R^b$ . Un deuxième bras  $32^b$ , articulé par un centre de rotation  $32R^b$  du deuxième bras, est monté sur la tête de transport  $31T^b$  du premier bras  $31^b$ . Ce deuxième bras  $32^b$  comporte une tête de transport  $32T^b$  sur laquelle est directement monté l'oeilleton 6. Le pignon menant  $311^b$  est solidaire d'un flasque  $37^b$  monté fixe sur une platine (non représentée à la figure 9). Un pignon mené  $312^b$  est solidaire (c'est à dire sans rotation relative possible) du deuxième bras  $32^b$ . Une chaîne  $361^b$  relie lesdits premier et deuxième pignons. Les diamètres des premiers et deuxième pignons sont identiques de sorte que, pendant son mouvement, le deuxième bras  $32^b$  reste toujours parallèle à lui-même. Le système à bras  $32^b$  peut se substituer au système à bras  $32^a$  de la figure 8. La remarque précédente sur la possibilité de contrôler un degré de liberté entre la platine et le flasque  $37^b$ , et commander la position relative dudit flasque  $37^b$  par rapport à la platine, vaut aussi pour le flasque  $37^b$ , ainsi que pour tous les flasques semblables.

[0054] Rappelons que l'oeilleton 6, dans toutes les variantes, est animé d'un mouvement cyclique dans un plan, appelé ci-dessus "plan de mouvement d'oeilleton". Par ailleurs, la surface pré revêtue du noyau 1 détermine la géométrie globale de la surface de dépose du fil 4 de renforcement. En outre, le noyau 1 est entraîné en rotation autour de son axe pendant que l'oeilleton 6 effectue ses va-et-vient dans le plan de mouvement d'oeilleton. Bien entendu, le mouvement du noyau 1 est en synchronisme avec le mouvement de va-et-vient de l'oeilleton. La trajectoire réelle des arceaux 40 du fil 4 est donc à la fois fonction de la position relative entre le plan de mouvement d'oeilleton et le noyau, et est fonction du mouvement relatif entre le noyau 1 et le va-et-vient de l'oeilleton 6.

[0055] Aux figures 1, 4, 7 et 8, la trajectoire de l'arceau 40 est sensiblement radial parce qu'on y décrit la réalisation d'une carcasse (ou d'un demi-carcasse) pour un pneumatique radial, sans que bien entendu cela ne soit limitatif. Un autre exemple est donné dans un troisième mode de réalisation, illustré à la figure 12, où la

trajectoire de l'arceau  $40^{3a}$  n'est pas radial, mais forme un angle typique des renforts de ceinture (de l'ordre de  $15^\circ$  à  $30^\circ$ ). On peut aussi animer la platine  $30^{3a}$  (support du mécanisme d'animation) d'un mouvement d'oscillation autour d'un axe géométrique perpendiculaire à la surface de la forme, compris dans le plan de mouvement et coupant l'axe géométrique de rotation du bras de base (voir double flèche Q autour de l'axe M-M à la figure 12), ou encore autour de tout axe parallèle au précédent, ce qui permet de faire osciller le plan de mouvement autour dudit axe MM. Ce mouvement d'oscillations du plan de mouvement donne un degré de liberté supplémentaire pour agir sur la forme exacte de la trajectoire de l'arceau  $40^{3a}$ , par exemple pour que la trajectoire de l'arceau forme un "S", par exemple pour que la valeur de l'angle soit plus élevée aux épaules que au centre de la bande de roulement, ce qui là encore est en soi avantageux.

[0056] Dans ce troisième mode de réalisation représenté à la figure 12, on voit un système à un seul bras oscillant (le bras de base)  $31^{3a}$  fonctionnel, adapté par exemple à la réalisation de renforts dans la ceinture d'un pneumatique. Il est adapté par exemple à une action d'épaule à épaule, pour réaliser des renforcements de ceinture. Le bras de base  $31^{3a}$  est monté sur un arbre oscillant  $3D^{3a}$  par son centre de rotation  $31R^{3a}$ . Le bras de base  $31^{3a}$  comporte une tête de transport  $31T^{3a}$  à laquelle un oeilleton 6 est directement fixé. Le plan de dépose dans lequel l'oeilleton 6 décrit son mouvement de va-et-vient forme un angle de l'ordre de  $20^\circ$  par rapport à un plan perpendiculaire à l'axe de rotation du noyau 1, selon les conventions usuelles pour mesurer les angles dans le domaine du pneumatique. Les dispositifs presseurs  $2^G$  et  $2^D$  agissent dans le même plan de dépose. Parmi les particularités visibles à la figure 12, non spécifiques de ce mode de réalisation, notons que le fil 4 est amené par le centre creux  $51^{3a}$  de l'arbre oscillant  $3D^{3a}$ , et qu'un système de compensation à grande capacité de rappel  $52^{3a}$  est installé en amont.

[0057] Pour réaliser une carcasse croisée dans les flancs, on peut éloigner le plan de mouvement d'oeilleton d'une orientation purement radiale, par inclinaison du support des organes de pose (comme la platine 30) autour d'un axe parallèle à l'axe de rotation du noyau 1. On peut bien entendu combiner ce réglage avec celui appliqué au paragraphe précédant illustrant la réalisation de renforts de ceinture. On peut encore, sans rien changer aux organes de l'appareil telle que décrite, entraîner le noyau à une vitesse assez élevée, par exemple  $1/8$  de tour pour un va-et-vient du système à bras 3, de sorte que l'on obtient un angle de pose du fil qui est fonction du rapport entre la vitesse de la chaîne et la vitesse du noyau (alors que dans tous les exemples précédents la vitesse du noyau 1 n'agissait que sur le seul pas de pose).

[0058] A la figure 13, on voit un appareil fort proche de celui de la figure 3. Le système à bras oscillants  $3^{4a}$  comporte trois bras oscillants fonctionnels  $31^{4a}$ ,  $32^{4a}$ ,

33<sup>4a</sup> agencés en cascade. Le fil 4 est délivré au système à bras oscillants 3<sup>4a</sup> par un dispositif de présentation approprié 51<sup>4a</sup>. Un oeillet 6<sup>4a</sup> est monté sur le dernier 33<sup>4a</sup> des bras oscillants. Le premier 31<sup>4a</sup> des bras oscillants est monté sur un arbre oscillant 3D<sup>4a</sup>. L'arbre 3D<sup>4a</sup> est monté dans un tube 30<sup>4a</sup>, lui-même monté coulissant mais non rotatif sur une platine 300<sup>4a</sup>. Pour plus de détails sur le mécanisme d'animation, le lecteur se reportera à la figure 3 et aux paragraphes correspondants. Signalons simplement qu'une poulie menante 311<sup>4a</sup> est solidaire du tube 30<sup>4a</sup>. Un moteur 35<sup>4a</sup> commande le mouvement de l'ensemble des bras 31<sup>1a</sup>, 32<sup>1a</sup>, 33<sup>1a</sup>, en faisant décrire des oscillations "R" à l'arbre oscillant 3D<sup>4a</sup>. Un moteur 36<sup>4a</sup> impose au tube 30<sup>4a</sup> des translations alternatives "P" sur une course prédéterminée. Les oscillations "R" et translations "P" sont synchrones et en phase. De la sorte, l'oeillet 6<sup>4a</sup> décrit un mouvement qui est la combinaison des mouvements imposés par les moteurs 35<sup>4a</sup> et 36<sup>4a</sup>. Des dispositifs presseurs 2G<sup>4a</sup> et 2D<sup>4a</sup> sont installés à des azimuts décalés en fonction de l'ampleur de la translation "P". On voit que l'on peut ainsi déposer sur le noyau 1 un fil 4 formant une trajectoire non radiale dans les flancs et différente de 90° sous la bande de roulement. En pratique, de nombreuses variantes d'infléchissement de trajectoire peuvent être exécutées avec cette variante de réalisation. Par exemple, on pourrait piloter les moteurs 35<sup>4a</sup> et 36<sup>4a</sup> de façon à ce que la trajectoire de l'arceau déposé sur la forme soit sensiblement radiale dans les flancs et forme un angle très différent de 90° sous la bande de roulement. On pourrait bien entendu déposer deux renforts ainsi construits tout en croisant les arceaux sous la bande de roulement.

[0059] L'invention peut aussi être appliquée à l'appareil décrit dans la demande de brevet EP 0 962 304. Un mécanisme d'animation désigné par la référence « 5 » à la figure 1 est constitué essentiellement par un tube courbé « 17 ». Il apparaît que le passage du fil à son extrémité « 21 » décrit un mouvement dans un plan de mouvement. Le tube « 17 » est nécessairement monté sur support, par exemple par les paliers représentés sans référence. L'application de la présente invention à cet appareil consiste à conférer au support le mouvement alternatif approprié, synchronisé avec le mouvement cyclique du mécanisme d'animation, comme expliqué ci-dessus.

[0060] Un avantage de l'invention est que l'appareil mettant ainsi en oeuvre le procédé de base déjà connu est mécaniquement simple et léger, et que cet appareil n'impose au maximum que des réglages simples à mettre en oeuvre pour s'adapter à toutes les variantes des renforts pour pneumatique à exécuter, en couvrant la plus grande gamme de pneumatiques possible. Le système à bras oscillants présente peu de porte-à-faux, peu d'inertie et se prête bien à des cadences de fonctionnement élevées.

[0061] On peut réaliser un renfort de carcasse en plusieurs (n) passes de pose, chaque passe recouvrant

tout le noyau. Les arceaux radiaux à l'intérieur d'un passe étant posés selon un pas P, la position sur le noyau 1 des arceaux 40 posés pendant n passes successives peut présenter alors un déphasage circumferentiel correspondant à P/n. L'homme de métier peut aussi entrevoir de multiples façons d'utiliser l'invention, selon l'architecture du pneumatique qu'il veut obtenir.

[0062] Signalons encore que, dans le cas de réalisation de demi-carcaresses (voir figures 8 et 9), on peut réaliser simultanément chacune des demi-carcaresses de part et d'autre du noyau, on prévoyant deux appareils selon l'invention en regard chacun d'un côté du noyau. Ou bien on peut réaliser chacune des demi-carcaresses successivement.

[0063] Un avantage de la présente invention est qu'elle permet de contourner la forme dans de nombreux cas d'application, y compris si la trajectoire des arceaux forme un angle très éloigné de 90° (par exemple de l'ordre de 20°). Même dans ce cas, on peut encore atteindre successivement deux points de la forme pris chacun dans la zone correspondant à un bourrelet du pneumatique, sans risquer d'heurter la forme.

## 25 Revendications

1. Appareil de fabrication d'un renforcement pour pneumatique, ledit appareil étant destiné à fabriquer un renforcement constitué à partir d'un fil (4) délivré en continu et à la demande par un distributeur approprié, ledit appareil étant destiné à être utilisé en coopération avec une forme sensiblement toroïdale sur laquelle on construit progressivement ledit renforcement en déposant des arceaux dudit fil selon une trajectoire souhaitée pour ledit fil à la surface de ladite forme, ledit appareil comprenant des organes de pose agencés sur un support (30), les organes de pose comprenant :

- un organe de guidage (6) dans lequel le fil peut coulisser librement,
- un mécanisme d'animation dudit organe de guidage selon un mouvement cyclique, en va-et-vient, pour amener en oscillations successives ledit organe de guidage au voisinage de chacune des extrémités souhaitées pour le fil dans ladite trajectoire,

ledit appareil comprenant des presseurs (2) proches de chaque extrémité de ladite trajectoire, pour appliquer le fil (4) sur la forme auxdites extrémités, caractérisé en ce que l'appareil comporte des moyens pour conférer au support des organes de pose un mouvement alternatif synchronisé avec le mouvement du mécanisme d'animation, permettant d'infléchir la trajectoire de pose du fil (4) sur la forme (1).

2. Appareil selon la revendication 1, dans lequel le mécanisme d'animation comportent essentiellement au moins un bras de base (31), ledit bras de base comportant un centre de rotation (31R) et une tête de transport (31T), et des moyens de commande pour conférer audit bras de base un mouvement d'oscillation autour dudit centre de rotation, l'appareil étant agencé pour que la tête de transport (31T) dudit bras de base transporte directement ou indirectement un oeillet (6) constituant l'organe de guidage, d'une extrémité à l'autre de ladite trajectoire.
3. Appareil selon la revendication 2, comportant un deuxième bras oscillant (32), le centre de rotation (32R) du deuxième bras étant monté à l'extrémité de transport (31T) dudit bras de base (31), ledit deuxième bras ayant une tête de transport (32T) pour transporter directement ou indirectement l'organe de guidage d'une extrémité à l'autre de ladite trajectoire, et comportant un bras auxiliaire (34) oscillant autour d'un centre de rotation (34R), l'axe géométrique de rotation dudit centre de rotation du bras auxiliaire étant situé entièrement à l'extérieur de la surface de la forme, entre celle-ci et l'axe de rotation dudit bras de base, ledit bras auxiliaire ayant une tête de transport (34T), ledit deuxième bras ayant un centre de rotation intermédiaire (32I) entre le centre de rotation (32R) du deuxième bras et la tête de transport (32T) dudit deuxième bras, ledit centre de rotation intermédiaire étant articulé sur la tête de transport (34T) dudit bras auxiliaire.
4. Appareil selon la revendication 3, dans lequel la tête de transport (32T) du deuxième bras supporte directement ledit organe de guidage (6).
5. Appareil selon la revendication 2 comportant un deuxième bras (32), articulé par un centre de rotation (32R) du deuxième bras, ledit centre de rotation du deuxième bras étant monté sur ladite tête de transport (31T) dudit bras de base, ledit deuxième bras ayant une tête de transport (32T), comportant des moyens de commande de la position relative du deuxième bras par rapport audit bras de base, et comportant un troisième bras oscillant (33), articulé par son centre de rotation (33R) à la tête de transport (32T) du deuxième bras, ledit troisième bras ayant une tête de transport (33T) pour transporter directement ou indirectement l'organe de guidage d'une extrémité à l'autre de ladite trajectoire, et comportant des moyens de commande de la position relative du troisième bras par rapport au deuxième bras.
6. Appareil selon la revendication 5, dans lequel la tête de transport (33T) du troisième bras supporte directement ledit organe de guidage (6).
7. Appareil selon la revendication 1, dans lequel le mécanisme d'animation comportent essentiellement une chaîne, montée dans un circuit de guidage présentant l'allure générale d'un "C", et en ce que l'organe de guidage est constitué par un oeillet pivotant monté sur ladite chaîne et dans lequel on fait passer le fil de renforcement, l'axe de pivotement de l'oeillet étant perpendiculaire au plan du circuit de guidage.
8. Procédé de fabrication d'un renforcement pour pneumatique, à partir d'un fil (4) délivré en continu et à la demande par un distributeur approprié, utilisant une forme sensiblement toroïdale ayant un axe de rotation et sur laquelle on construit progressivement ledit renforcement en déposant des arceaux du fil selon une trajectoire souhaitée pour le fil à la surface de ladite forme, et en utilisant des organes de pose agencés sur un support et comprenant :
- un organe de guidage dans lequel le fil peut coulisser librement,
  - des moyens d'animation dudit organe de guidage selon un mouvement cyclique exécuté dans un plan de mouvement des organes de pose, pour amener en oscillations successives ledit organe de guidage au voisinage de chacune des extrémités souhaitées pour le fil dans ladite trajectoire,
- utilisant des presseurs agencés à chaque extrémité de ladite trajectoire, pour appliquer le fil sur la forme auxdites extrémités,
- le cycle de base du procédé comportant les étapes suivantes :
- animer la forme d'une rotation à vitesse non nulle,
  - en synchronisme avec la rotation de la forme, le fil étant retenu contre la forme au moins pendant un temps suffisant, déplacer en synchronisme d'une part l'organe de guidage dans ledit plan de mouvement jusqu'à une première extrémité, et d'autre part ledit plan de mouvement,
  - appliquer le fil sur la forme à cette première extrémité et l'y maintenir au moins pendant un temps suffisant, au moyen d'un dispositif presseur,
  - répéter la deuxième étape en sens inverse jusqu'à une deuxième extrémité,
  - appliquer le fil sur la forme à cette deuxième extrémité et l'y maintenir au moins pendant un temps suffisant, au moyen d'un autre dispositif presseur,
- et répéter ainsi ce cycle de base jusqu'à déposer le nombre voulu d'arceaux à la surface de la forme,

selon la trajectoire souhaitée pour le fil à la surface de la forme.

9. Procédé selon la revendication 8, dans lequel la vitesse de rotation de la forme est constante, la forme effectuant un premier déplacement en synchronisme avec le déplacement de l'organe de guidage d'une extrémité à l'autre, la forme effectuant un deuxième déplacement, inverse par rapport au premier déplacement, en synchronisme avec l'organe de guidage qui inverse son mouvement à l'une des extrémités.

15

20

25

30

35

40

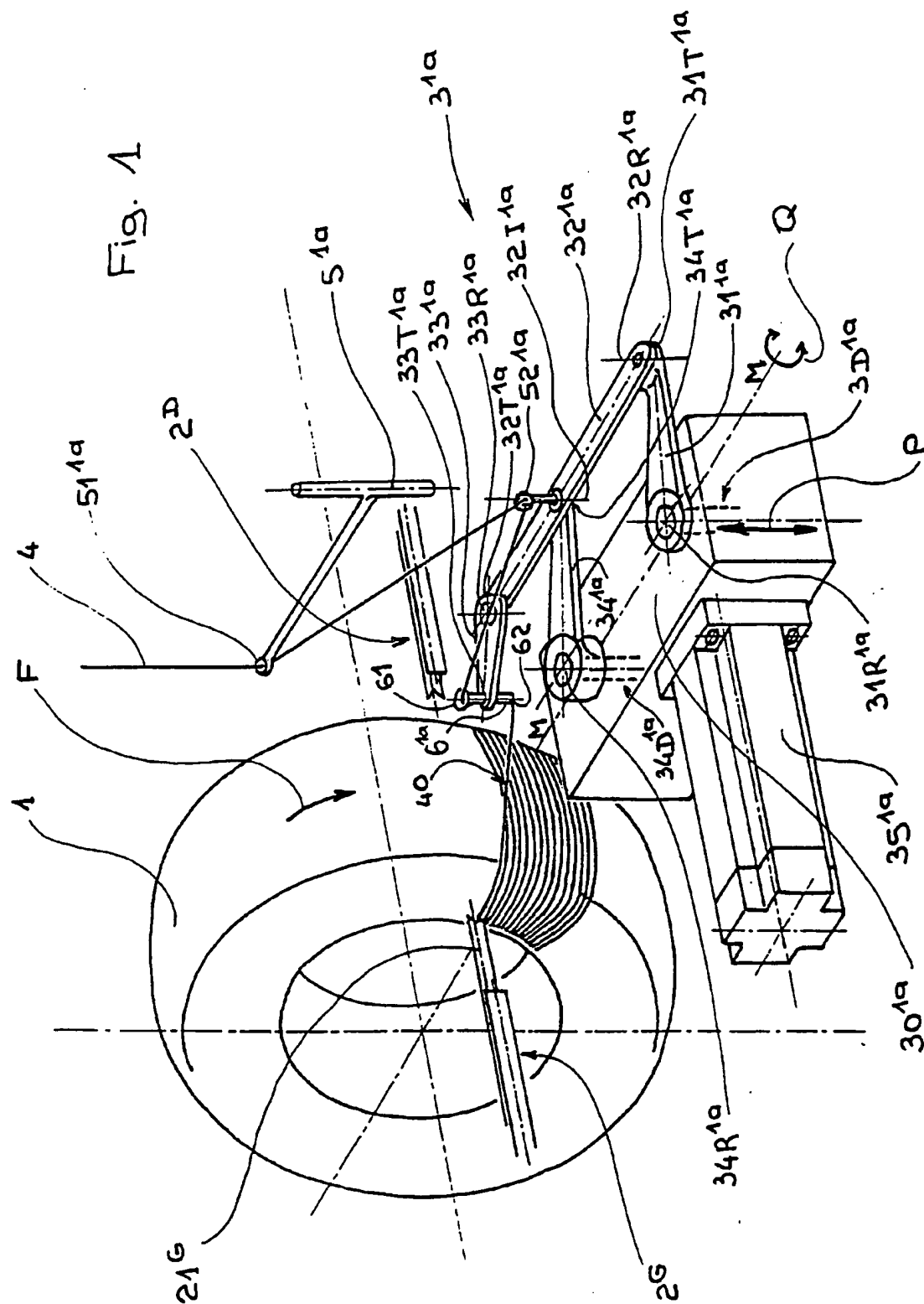
45

50

55

60

7  
Lij



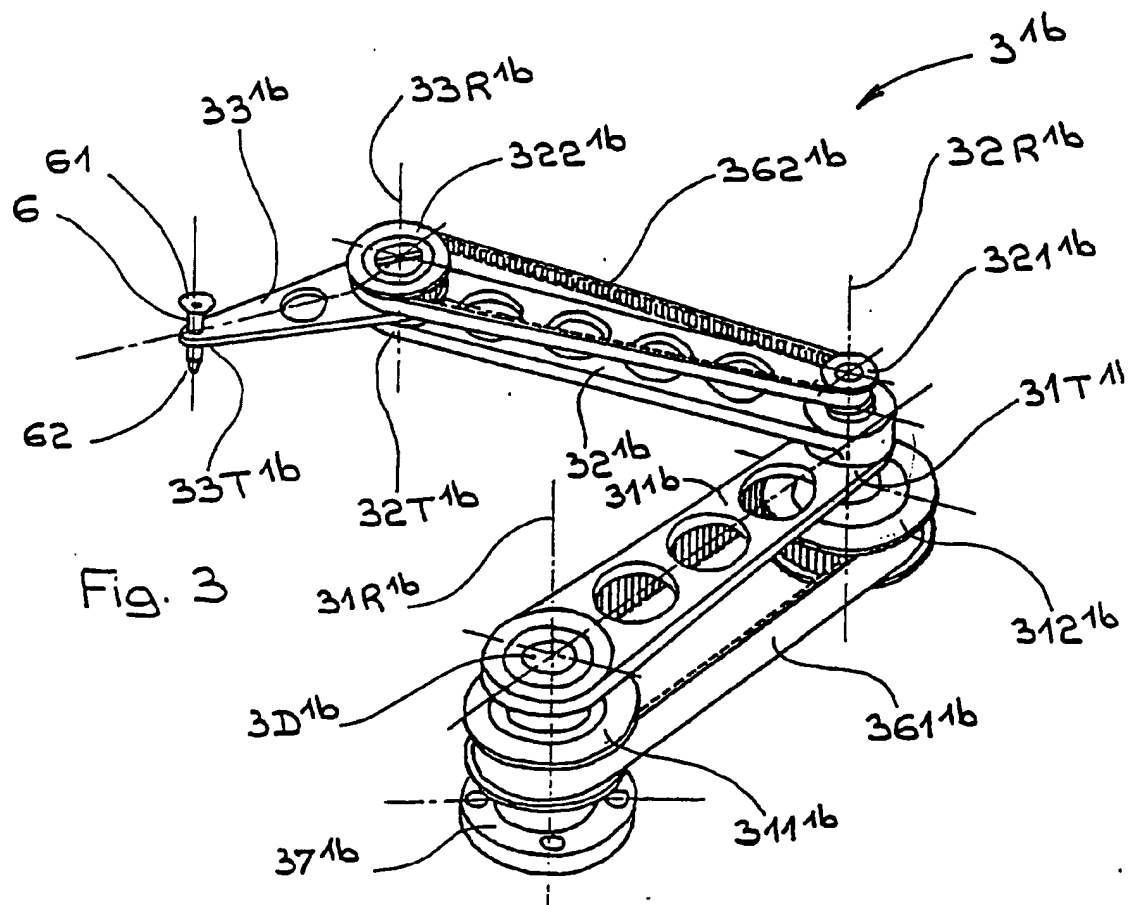
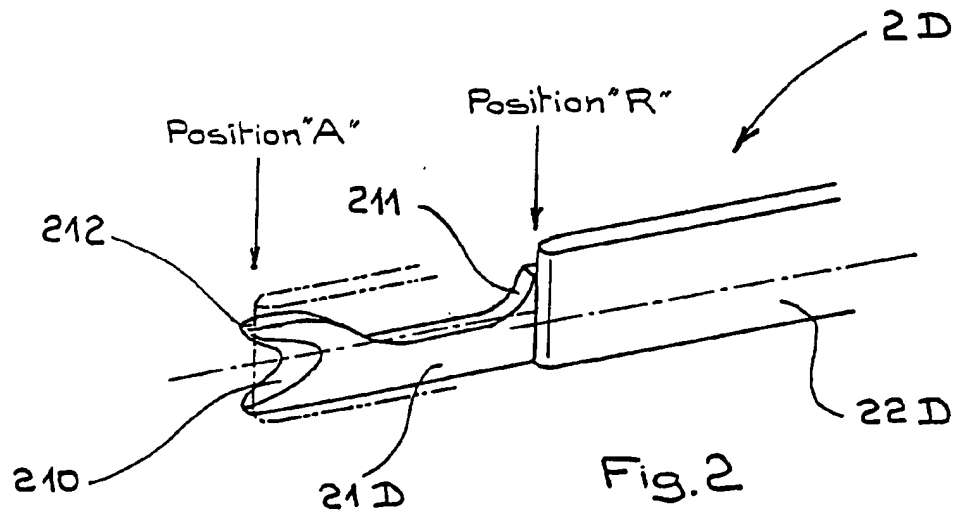
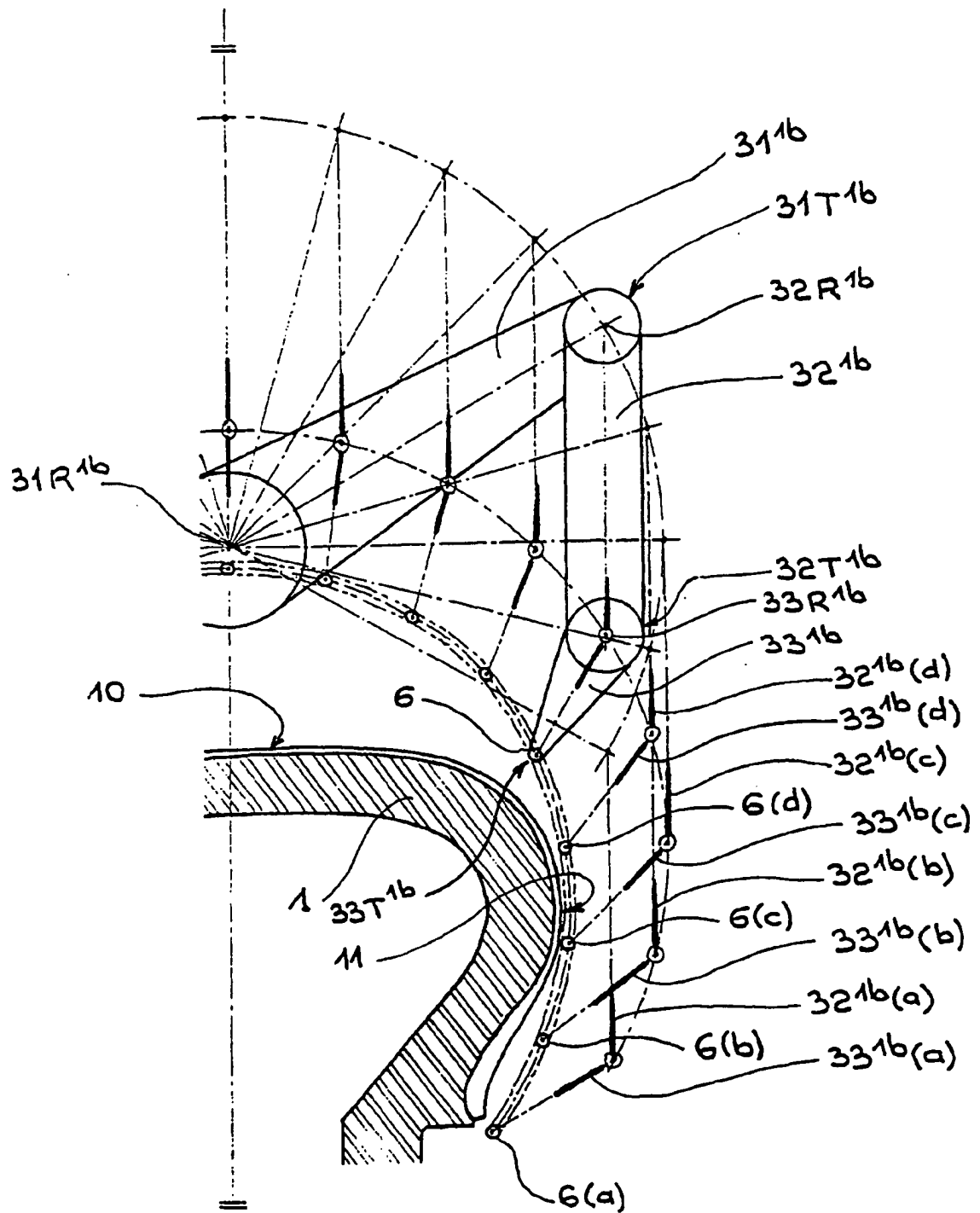
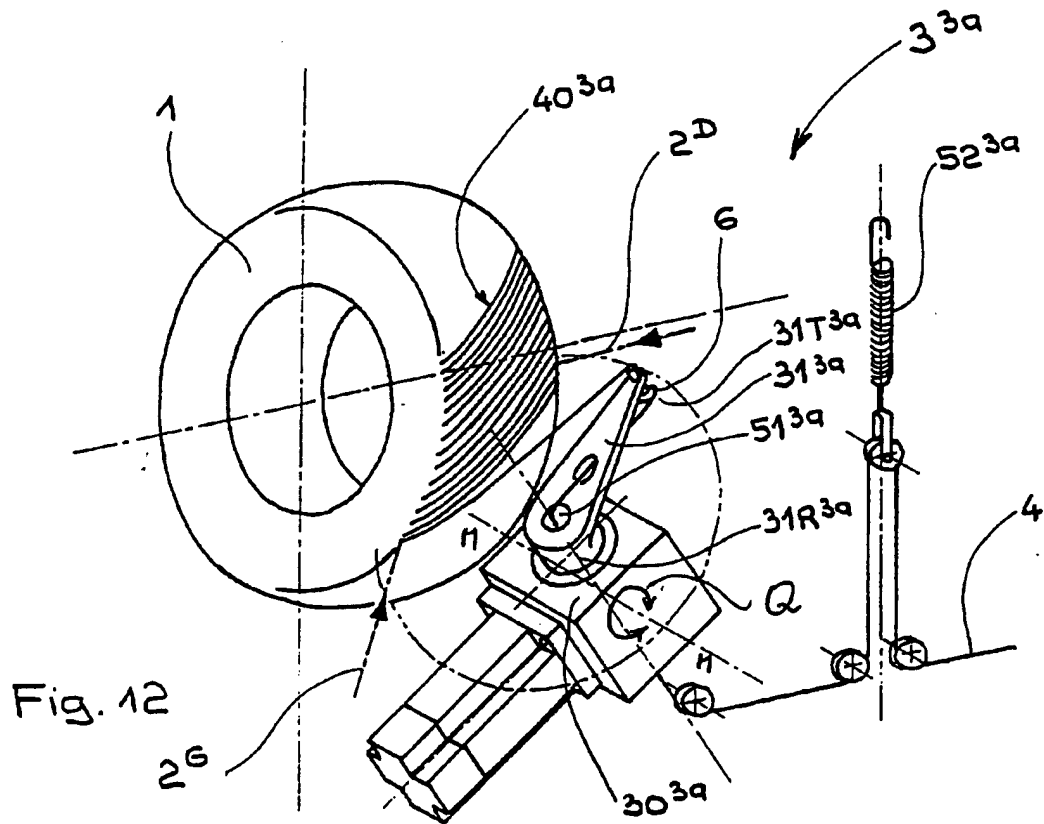
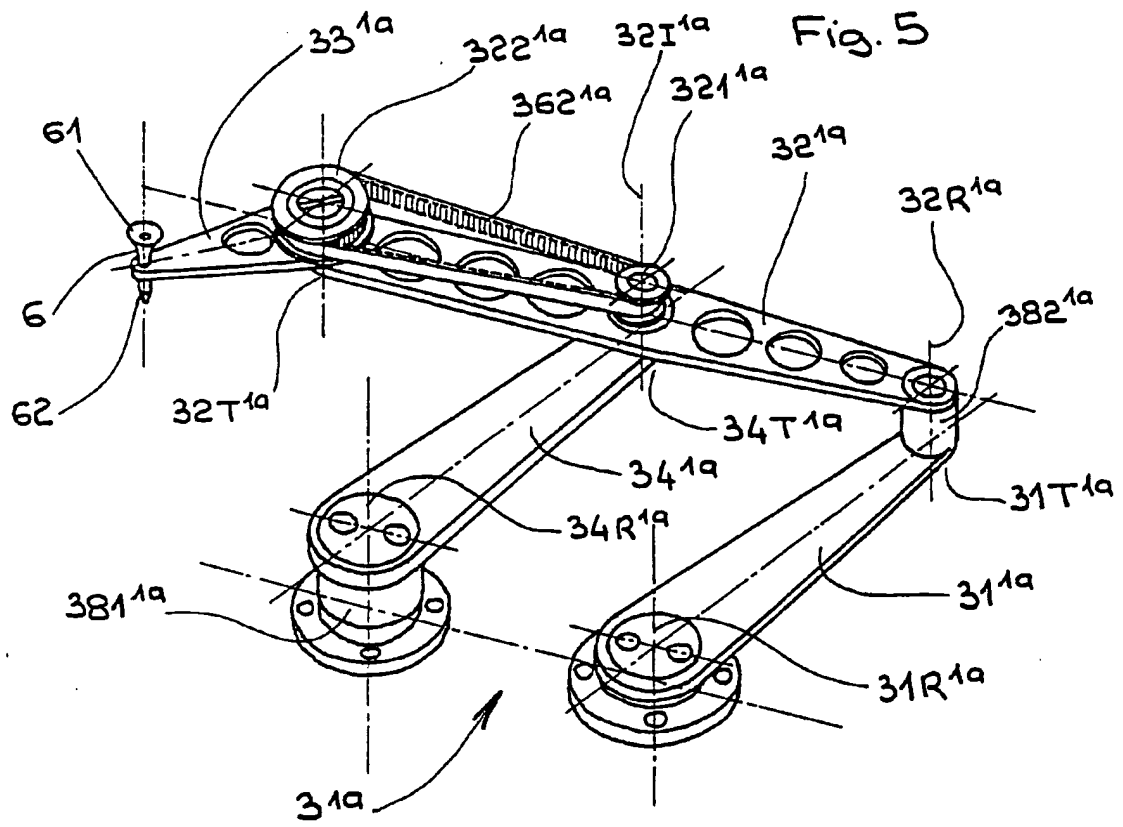


Fig. 4







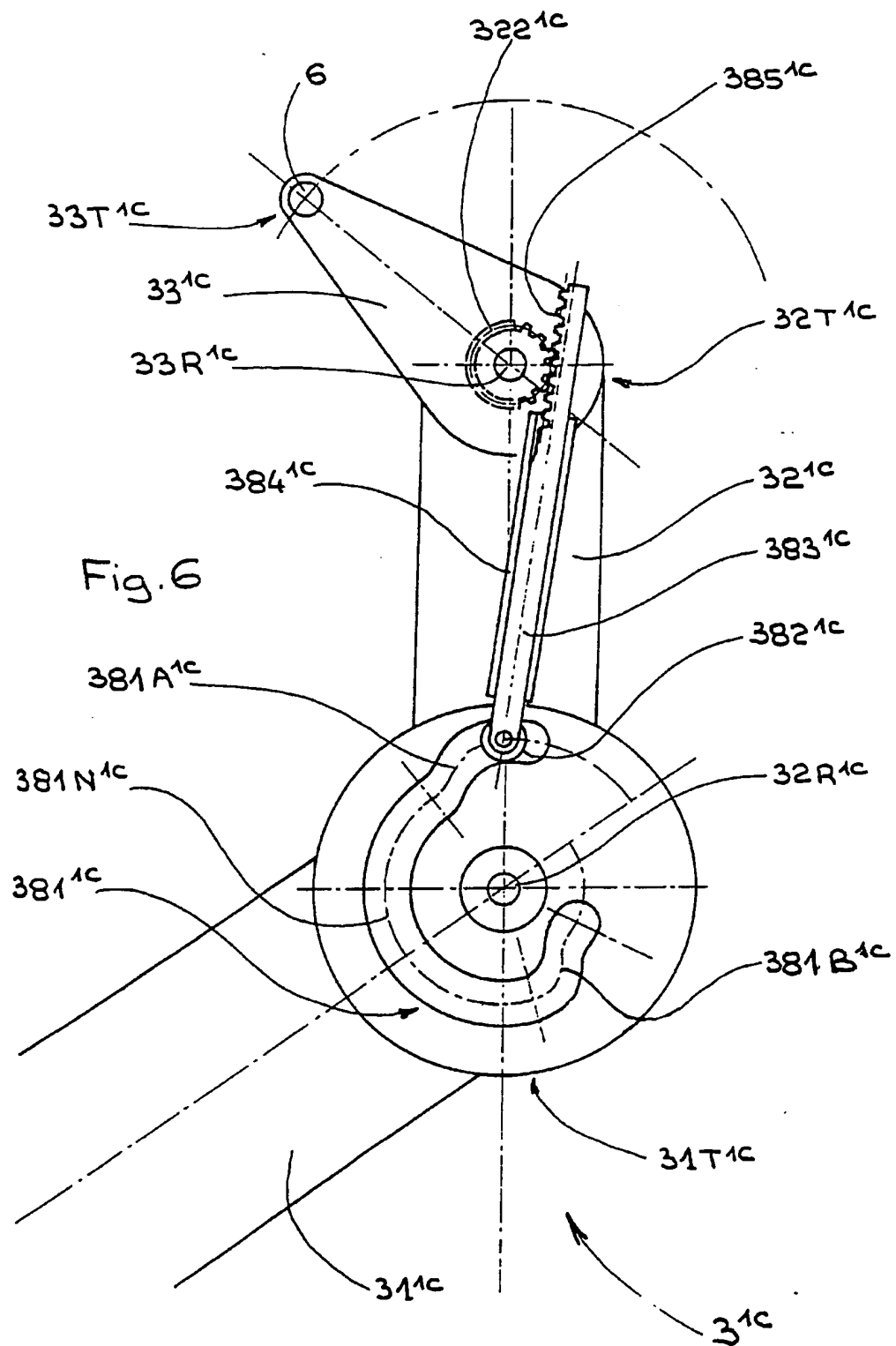
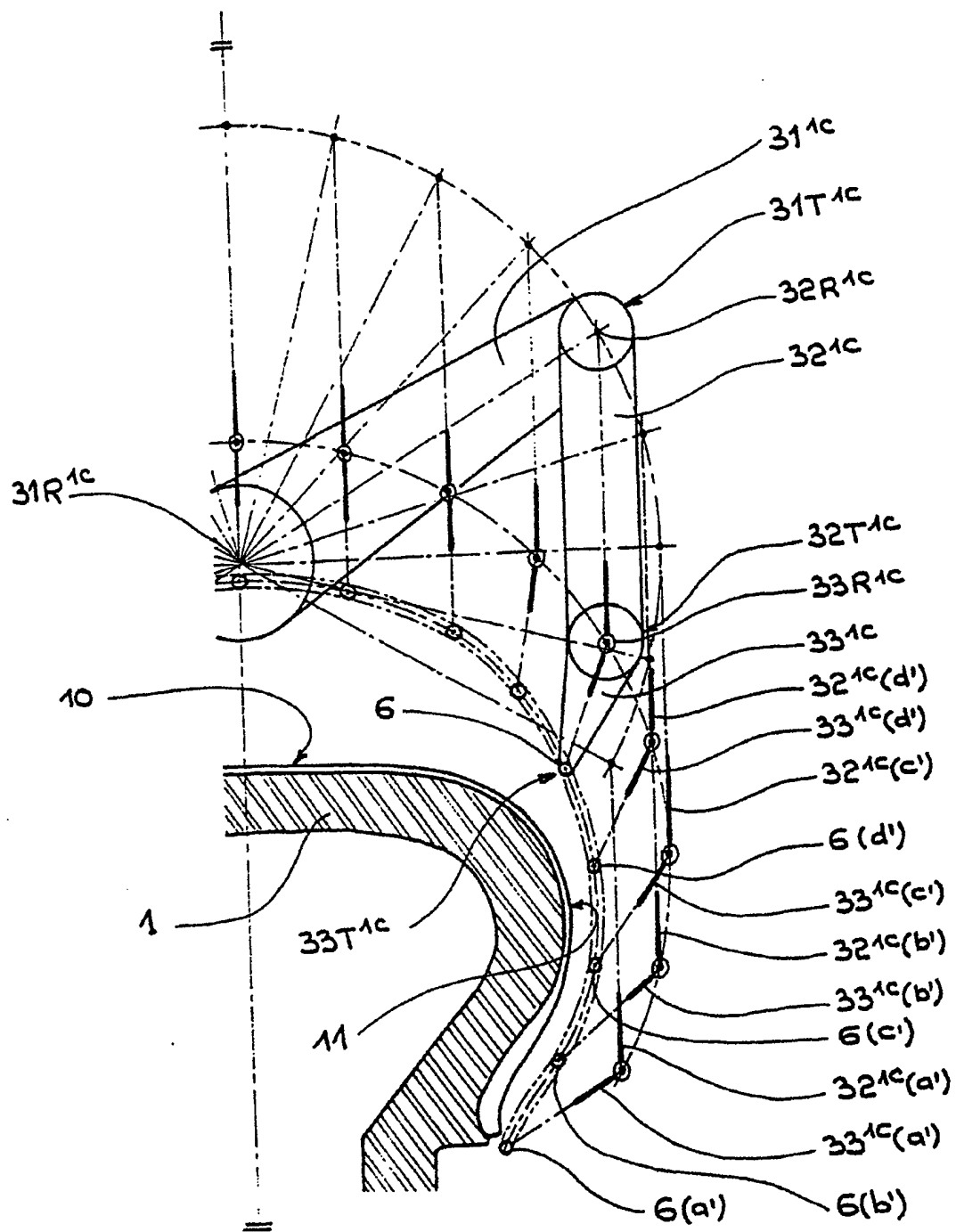


Fig. 7



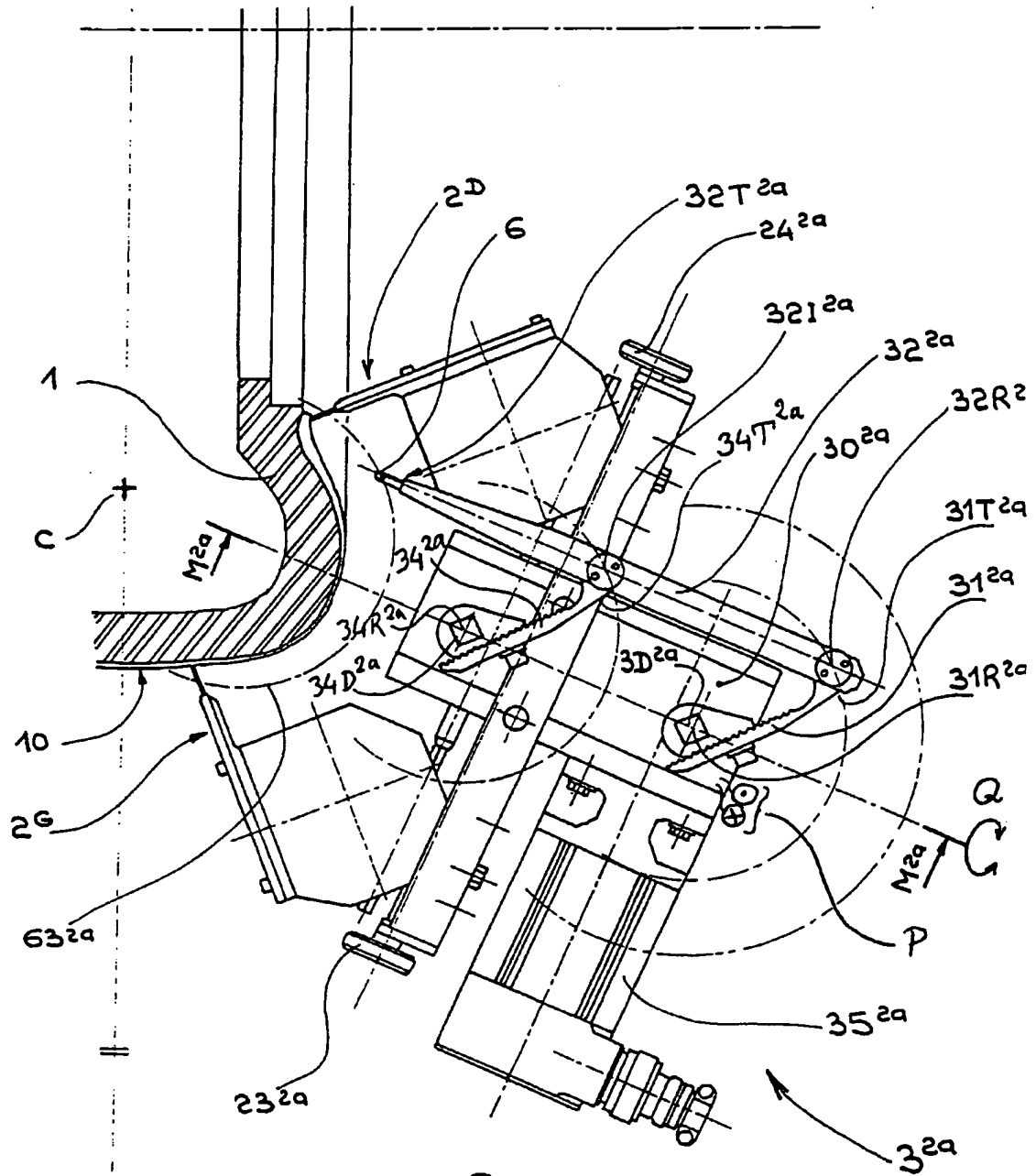
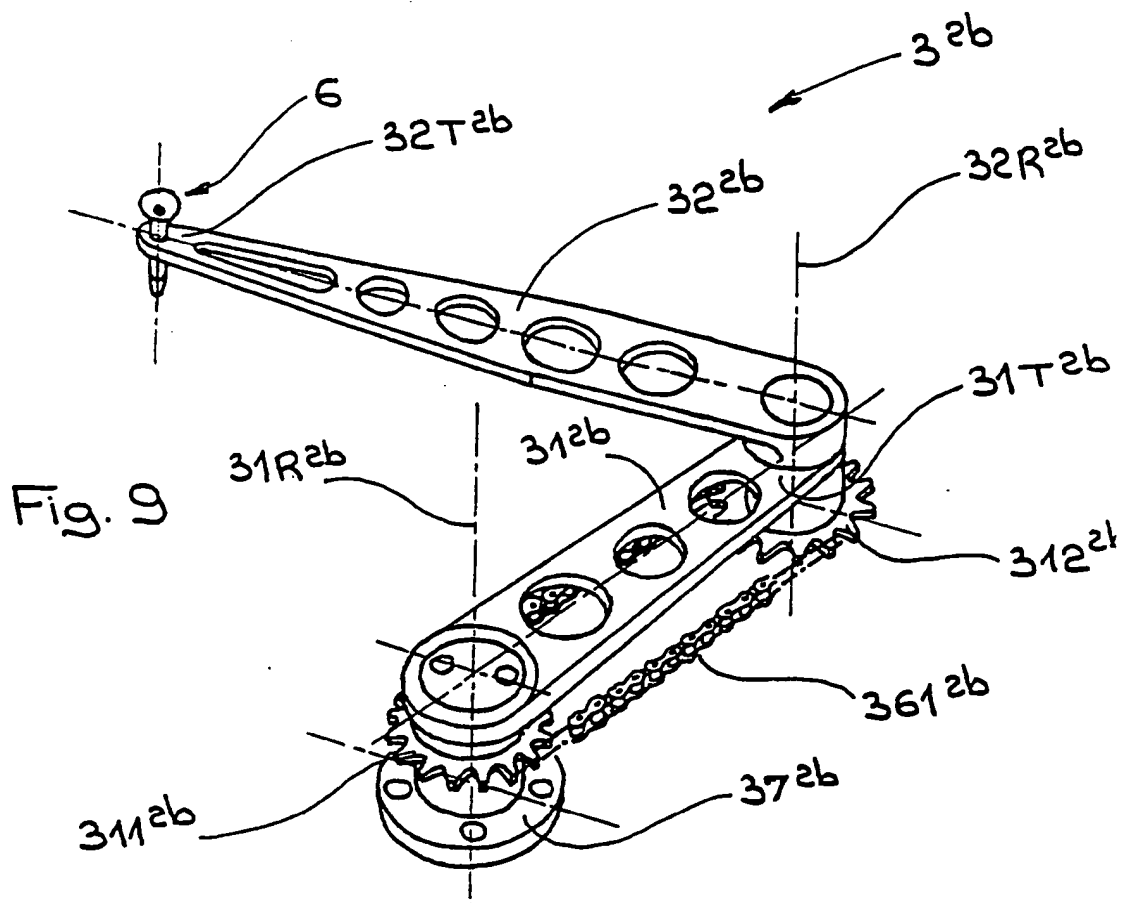
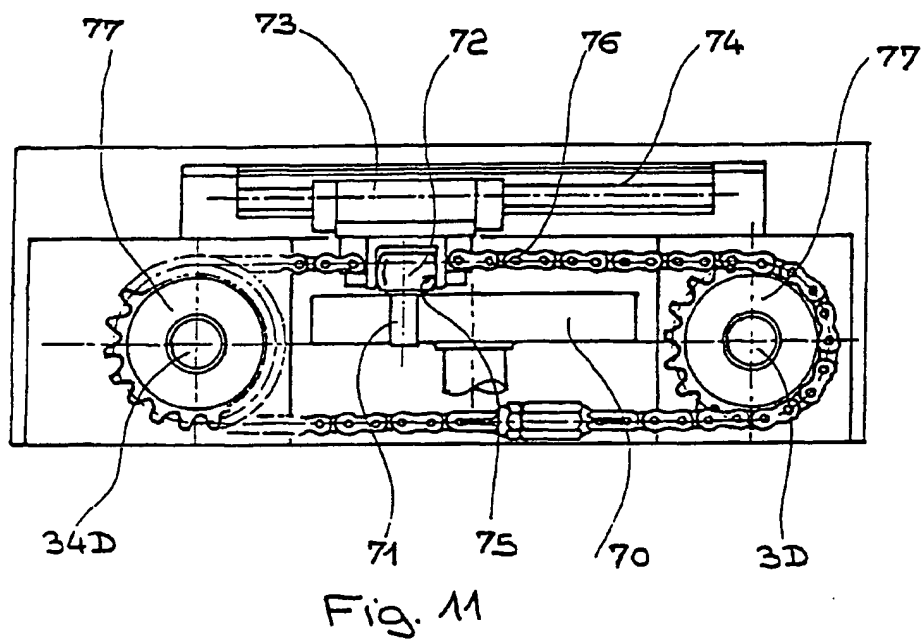
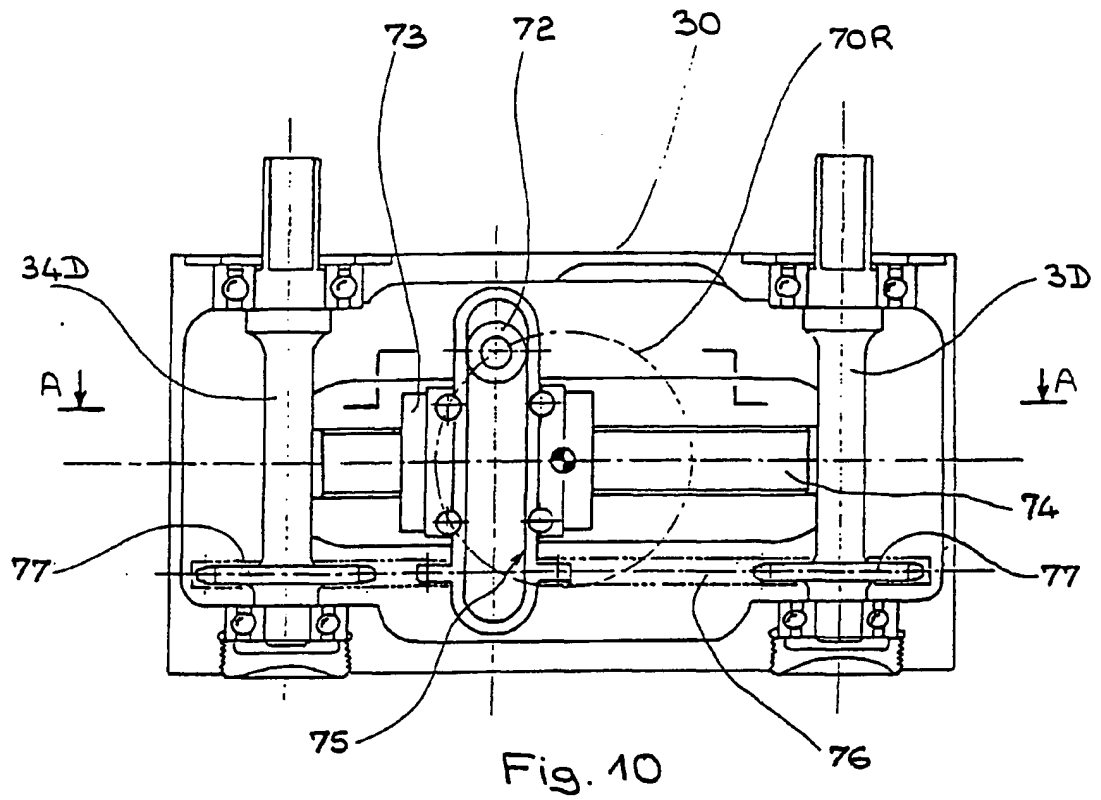


Fig. 8









Office européen  
des brevets

## RAPPORT DE RECHERCHE EUROPEENNE

Numéro de la demande  
EP 01 10 1612

DOCUMENTS CONSIDERES COMME PERTINENTS			
Catégorie	Citation du document avec indication, en cas de besoin, des parties pertinentes	Revendication concernée	CLASSEMENT DE LA DEMANDE (Int.CI.7)
X	EP 0 962 304 A (BRIDGESTONE CORP) 8 décembre 1999 (1999-12-08) * abrégé; figures 1,2B,3,5,10,11,14A,14B,14C,17A,17B,17C,17D,18A * * colonne 1, ligne 49 - colonne 2, ligne 58 *	1,2,8	B29D30/10 B29D30/16
X	AT 390 762 B (LIM KUNSTSTOFF TECH GMBH) 25 juin 1990 (1990-06-25) * abrégé * * figure 1 * * page 3, ligne 7 - ligne 32 *	1	
A	US 3 082 140 A (VANZO M) 19 mars 1963 (1963-03-19) * colonne 6, ligne 11 - ligne 29 *	5,6	
D,A	EP 0 580 055 A (SEDEPRO) 26 janvier 1994 (1994-01-26) * abrégé * * figures * * colonne 2, ligne 18 - ligne 37 * * colonne 8, ligne 39 - ligne 42 *	1,7	DOMAINES TECHNIQUES RECHERCHES (Int.CI.7) B29D
A	US 4 830 781 A (OSWALD RICHARD W) 16 mai 1989 (1989-05-16) * abrégé; figures 4A,4B *	1	
A	US 3 761 341 A (KIMBLE V) 25 septembre 1973 (1973-09-25) * colonne 2, ligne 15 - ligne 16; figure 1 * * colonne 2, ligne 18 - ligne 20 * * colonne 2, ligne 48 - ligne 49 *	1,7	
Le présent rapport a été établi pour toutes les revendications			
Lieu de la recherche LA HAYE		Date d'achèvement de la recherche 2 mai 2001	Examineur Boone, J
CATEGORIE DES DOCUMENTS CITES		T : théorie ou principe à la base de l'invention E : document de brevet antérieur, mais publié à la date de dépôt ou après cette date D : cité dans la demande L : cité pour d'autres raisons & : membre de la même famille, document correspondant	
X : particulièrement pertinent à lui seul Y : particulièrement pertinent en combinaison avec un autre document de la même catégorie A : arrière-plan technologique O : divulgation non-écrite P : document intercalaire			





Office européen  
des brevets

# RAPPORT DE RECHERCHE EUROPEENNE

Numéro de la demande  
EP 01 10 1612

DOCUMENTS CONSIDERES COMME PERTINENTS			
Catégorie	Citation du document avec indication, en cas de besoin, des parties pertinentes	Revendication concernée	CLASSEMENT DE LA DEMANDE (Int.Cl.7)
A	EP 0 489 352 A (BRIDGESTONE CORP) 10 juin 1992 (1992-06-10) * abrégé; figures 1,3,4,6 * * colonne 3, ligne 9 - ligne 15 * -----	1	
			DOMAINES TECHNIQUES RECHERCHES (Int.Cl.7)
Le présent rapport a été établi pour toutes les revendications			
Lieu de la recherche <b>LA HAYE</b>		Date d'achèvement de la recherche <b>2 mai 2001</b>	Examineur <b>Boone, J</b>
<p><b>CATEGORIE DES DOCUMENTS CITES</b></p> <p>X : particulièrement pertinent à lui seul Y : particulièrement pertinent en combinaison avec un autre document de la même catégorie A : arrière-plan technologique O : divulgation non-écrite P : document intercalaire</p> <p>T : théorie ou principe à la base de l'invention E : document de brevet antérieur, mais publié à la date de dépôt ou après cette date D : cité dans la demande L : cité pour d'autres raisons ..... &amp; : membre de la même famille, document correspondant</p>			

**ANNEXE AU RAPPORT DE RECHERCHE EUROPEENNE  
RELATIF A LA DEMANDE DE BREVET EUROPEEN NO.**

EP 01 10 1612

La présente annexe indique les membres de la famille de brevets relatifs aux documents brevets cités dans le rapport de recherche européenne visé ci-dessus.  
Lesdits membres sont contenus au fichier Informatique de l'Office européen des brevets à la date du  
Les renseignements fournis sont donnés à titre indicatif et n'engagent pas la responsabilité de l'Office européen des brevets.

02-05-2001

Document brevet cité au rapport de recherche	Date de publication	Membre(s) de la famille de brevet(s)	Date de publication
EP 0962304 A	08-12-1999	JP 2000052448 A	22-02-2000
AT 390762 B	25-06-1990	AT 241388 A	15-12-1989
US 3082140 A	19-03-1963	DE 1131000 B FR 1209414 A GB 898751 A GB 900994 A	01-03-1960
EP 0580055 A	26-01-1994	AT 148028 T BR 9302937 A CA 2101001 A CN 1083433 A, B CZ 9301474 A DE 69307614 D DE 69307614 T ES 2099324 T JP 6155628 A MX 9304347 A PL 299741 A RU 2139192 C US 5453140 A US 5616209 A	15-02-1997 22-03-1994 22-01-1994 09-03-1994 16-11-1994 06-03-1997 12-06-1997 16-05-1997 03-06-1994 28-02-1994 24-01-1994 10-10-1999 26-09-1995 01-04-1997
US 4830781 A	16-05-1989	AU 2532988 A AU 608384 B BR 8807205 A EP 0335937 A JP 2501378 T WO 8902492 A	17-04-1989 28-03-1991 17-10-1989 11-10-1989 17-05-1990 23-03-1989
US 3761341 A	25-09-1973	AT 319783 B BE 781921 A CA 992445 A CH 563866 A DE 2217621 A ES 401594 A FR 2136325 A GB 1374157 A IT 952559 B JP 51005035 B LU 65144 A NL 7204844 A, B SE 381614 B ZA 7202390 A	10-01-1975 11-10-1972 06-07-1976 15-07-1975 23-11-1972 16-11-1975 22-12-1972 13-11-1974 30-07-1973 17-02-1976 07-12-1972 16-10-1972 15-12-1975 27-12-1972

EPO FORM P/460

Pour tout renseignement concernant cette annexe : voir Journal Officiel de l'Office européen des brevets, No. 12/82

**ANNEXE AU RAPPORT DE RECHERCHE EUROPEENNE  
RELATIF A LA DEMANDE DE BREVET EUROPEEN NO.**

EP 01 10 1612

La présente annexe indique les membres de la famille de brevets relatifs aux documents brevets cités dans le rapport de recherche européenne visé ci-dessus.  
Lesdits membres sont contenus au fichier informatique de l'Office européen des brevets à la date du  
Les renseignements fournis sont donnés à titre indicatif et n'engagent pas la responsabilité de l'Office européen des brevets.

02-05-2001

Document brevet cité au rapport de recherche	Date de publication	Membre(s) de la famille de brevet(s)	Date de publication
EP 0489352 A	10-06-1992	IT 1241332 B	10-01-1994
		JP 5031828 A	09-02-1993
		US 5174939 A	29-12-1992
<hr/>			

EPO FORM P0480

Pour tout renseignement concernant cette annexe : voir Journal Officiel de l'Office européen des brevets, No.12/82